

Mecc. Razionale -Matematici- Mod. A- Prova scritta del 7/5/ 2001

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, data, Mod. A.*

Un punto materiale P di massa m è vincolato su di una guida circolare liscia di raggio R con centro nell'origine di un riferimento (O, x, y, z) e posta nel piano verticale Oxy ($g = -g\hat{y}$). Si riferisca il sistema all'angolo ϑ , valutato in senso antiorario, tra la direzione negativa dell'asse y e il segmento OP .

Il punto P è soggetto alla sola forza peso e il riferimento (O, x, y, z) ruota rispetto agli spazi inerziali con velocità angolare $\omega = \omega\hat{y}$, $\omega > 0$, costante.

1) Verificare che la componente lagrangiana rispetto alla coordinata ϑ della forza di Coriolis, agente sul punto P nel moto rispetto al riferimento (O, x, y, z) è nulla.

2) Studiare la stabilità delle configurazioni di equilibrio relativo al variare di ω nei reali positivi e tracciare il diagramma di biforcazione.

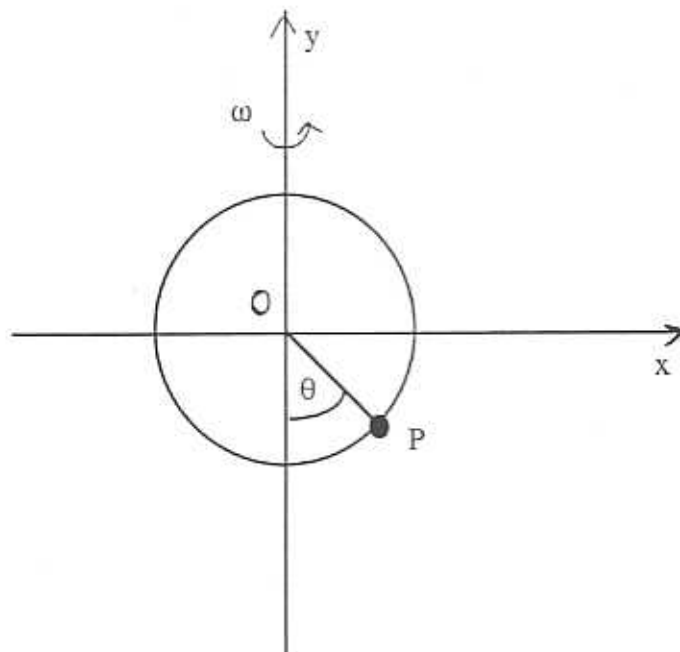
3) Dire con quali altre tecniche è possibile studiare la stabilità degli equilibri di questo sistema (1-dimensionale). Motivare brevemente la risposta.

Si supponga ora che il punto materiale P sia soggetto anche alla forza di attrito viscoso $F = -kv$.

4) Scrivere l'equazione del moto nel riferimento rotante e proiettarla sul versore t della terna di Frenet (t, n, b) per ottenere l'equazione pura del moto.

5) Con riferimento alla equazione pura (la componente t), studiare la stabilità asintotica dell'equilibrio $\vartheta = 0$ al variare del parametro ω nei reali positivi (primo metodo di Liapunov)

6) studiare la stabilità dell'equilibrio $\vartheta = 0$ con tecniche viste *diverse* dal primo metodo di Liapunov.



Conseguenza

1) $h(O_x, y, z) \quad m\dot{\alpha} = m\dot{g} + \dot{\phi} + \dot{F}^{\text{cor}} + \dot{F}^{\text{cor}}$

$\Rightarrow \delta L^{\text{cor}} = F^{\text{cor}} \cdot \delta P = -2m\omega \wedge \underline{v}^{(u)} \cdot \underline{v}^{(u)} dt = -2m\omega \wedge \dot{\theta} \underline{e}_t \cdot R \dot{\theta} \underline{e}_t dt$
 $= Q_\theta d\theta = 0 \Rightarrow Q_\theta = 0$

2) Il sistema è soggetto a forze conservative e giroscopiche

$U = U^{(g)} + U^{(c)} = -mgR \cos \theta - \frac{m}{2} \omega^2 R^2 \sin^2 \theta$

Equilibri: $\frac{dU}{d\theta} = mgR \sin \theta - m\omega^2 R^2 \sin \theta \cos \theta = 0$

$\sin \theta = 0 \quad \theta = 0, \pi \quad \omega \sin \theta = \frac{g}{\omega^2 R} \leq 1$

$\theta_1 = 0, \theta_2 = \pi \text{ e } \theta_3 = \arccos(\frac{g}{\omega^2 R})$, $\theta_4 = -\theta_3$ e $\omega^2 \geq \frac{g}{R}$

$U''(\theta) = mgR \cos \theta - m\omega^2 R^2 [2 \cos^2 \theta - 1]$

Stabilità:

$U''(\theta_1) = mgR - m\omega^2 R$

$U''(\theta_1) > 0$ per $\omega^2 < \frac{g}{R} \Rightarrow \theta_1$ è stabile (L.O.) per $\omega^2 < \frac{g}{R}$

$U''(\theta_1) = 0$ per $\omega^2 = \frac{g}{R}$. θ_1 è instabile (T.H.N.D.) per $\omega^2 > \frac{g}{R}$

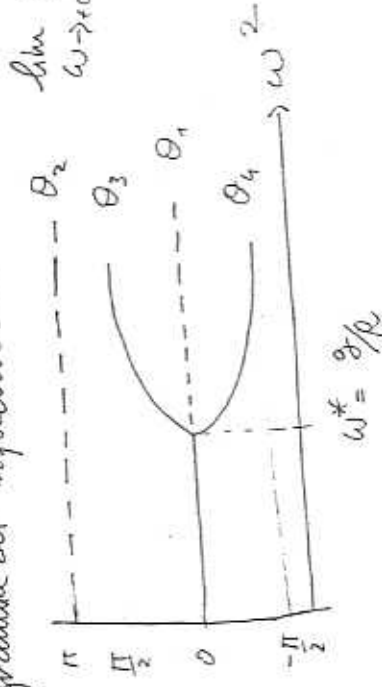
Si trova $U''(\theta_1) = 0, U''(\theta_1) > 0$

per $\omega^2 = \frac{g}{R} \Rightarrow \theta_1$ è stabile (L.O.) per $\omega^2 = \frac{g}{R}$

$U''(\theta_2) = -(mgR + m\omega^2 R^2) < 0 \Rightarrow \theta_2$ è instabile (T.H.N.D.) $\forall \omega$

$U''(\theta_3) = U''(\theta_4) > 0$ ove esiste $\Rightarrow \theta_3, \theta_4$ stabile per L.O.

Diagramma di biforcazione

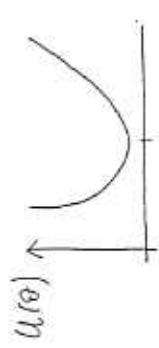


$\omega^* = g/R$

3. Il sistema è 1-dimensionale conservativo. Non possiamo aspettarsi analitica stabilità degli equilibri, quindi il metodo non dà informazioni sulla stabilità. Possiamo usare il metodo qualitativo delle curve di fase:

$E = T + U = \frac{m}{2} \dot{\theta}^2 + U(\theta), \quad U(\theta) = U^g(\theta) + U^c(\theta)$

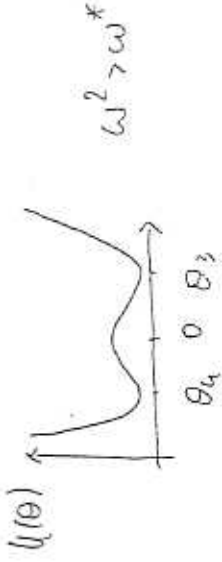
Si prova



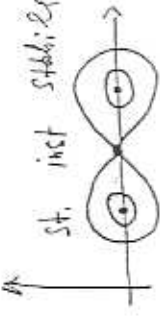
$\omega^2 \leq \omega^*$



Stabile



$\omega^2 > \omega^*$



St. inst. stabile

5.

4). $m \underline{a} = m \underline{g} + \underline{\phi} - m \underline{\omega} \wedge (\underline{\omega} \wedge \underline{OP}) - 2 m \underline{\omega} \wedge \underline{v}$
 nella terna $(\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_3)$ $\underline{a} = (R \ddot{\theta} \underline{e}_1 + R \dot{\theta}^2 \underline{e}_2)$, $\underline{\phi} = 0$
 Proiettando su $\underline{e}_1$:

$m R \ddot{\theta} = -m g \sin \theta + m \omega^2 R \sin \theta \cos \theta - k R \theta$
 equazione pura del moto. $(\theta, v) = (0, 0)$ è equilibrio

$$\begin{cases} \dot{\theta} = v \\ \dot{v} = -\frac{g}{R} \sin \theta + \omega^2 R \sin \theta \cos \theta - \frac{k}{m} v \end{cases}$$

5). Sistema linearizzato attorno a $(\theta, v) = (0, 0)$

$$\begin{cases} \dot{\theta} = v \\ \dot{v} = \left(-\frac{g}{R} + \omega^2\right) \theta - \frac{k}{m} v \end{cases} \quad \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ \dot{v} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{R} + \omega^2 & -\frac{k}{m} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \theta \\ v \end{pmatrix}$$

Autovalori: $\det(A - \lambda I) = 0$ ha soluzioni:

$$2. \lambda_{1,2} = -\frac{k}{m} \pm \sqrt{\left(\frac{k}{m}\right)^2 + 4(\omega^2 - g/R)}$$

1° metodo: $\text{Re}(\text{Spect } A) < 0 \Leftrightarrow -\frac{k}{m} + \sqrt{\left(\frac{k}{m}\right)^2 + 4(\omega^2 - g/R)} < 0$
 $\Leftrightarrow \omega^2 < g/R$

$$\text{Re} \left(-\frac{k}{m} + \sqrt{\left(\frac{k}{m}\right)^2 + 4(\omega^2 - g/R)} \right) > 0 \text{ se } \omega^2 > g/R$$

$$\text{Re} \left(-\frac{k}{m} - \sqrt{\left(\frac{k}{m}\right)^2 + 4(\omega^2 - g/R)} \right) < 0 \quad \forall \omega^2$$

quindi
 $\theta = 0$ è $\rightarrow$ asintoticamente stabile per $\omega^2 < g/R$
 $\rightarrow$ instabile per $\omega^2 > g/R$
 il caso $\text{Re}(\text{Spect } A) = 0$ non si presenta mai.

4.

6) Il sistema è ora 1-dimensionale non conservativo
 Non è possibile usare il metodo delle curve di fase, ne applicare il T.H.N.D.

Il teorema di L.D. ancora applicabile, dice che $\theta = 0$ è un minimo di $U(\theta)$ per $\omega^2 \leq g/R$

$\Rightarrow \theta = 0$ è stabile per $\omega^2 \leq g/R$
 ma non dice nulla sulla stabilità asintotica.

①

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, Mod. A*, data:

4. Una particella di massa $m = 1$ è vincolata senza attrito su un asse orizzontale x . Oltre alla forza peso, la particella è soggetta ad una forza di energia potenziale $U(x) = -Ax^4$, $A > 0$. Determinare i moti dinamicamente possibili per assegnazioni di dati iniziali $x_0, \dot{x}_0$ che rendono nulla l'energia totale.

2. Si consideri il sistema dinamico in $\mathbb{R}^2$

$$\dot{x} = y, \quad \dot{y} = -\sin x - x^4 y.$$

Discutere la stabilità di $(x, y) = (0, 0)$.

3. Si consideri nel piano il sistema differenziale non lineare del primo ordine:

$$\begin{aligned} \dot{x} &= -x^3 + y^3, \\ \dot{y} &= -x^3 - y^3. \end{aligned}$$

Usando una delle seguenti funzioni:

$$F(x, y, x, y) = \frac{1}{2}(\dot{x}^2 + \dot{y}^2) + \frac{1}{4}(x^4 + y^4),$$

$$G(x, y) = \frac{1}{2}(x^4 + y^4),$$

$$H(\dot{x}, \dot{y}, x, y) = \frac{1}{2}(\dot{x}^2 - \dot{y}^2)^2 + \frac{1}{4}(x^4 - y^4)^2,$$

dimostrare che $(x, y) = (0, 0)$ è stabile.

Ma come

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome Nome, data, Mod. B*

1. Nel sistema inerziale Oxy con y verticale incidento si consideri una guida rettilinea lucida passante per i punti $A = (0, l)$ e $B = (l, 0)$, con $l > 0$ orientata nel verso positivo AB ed origine nel punto A . Si consideri inoltre il sistema costituito da un disco omogeneo di raggio R e massa m che rotola senza strisciare sulla guida e da un'asta omogenea di massa M e lunghezza a incernierata per un estremo nel baricentro G del disco. Inoltre, una molla di costante elastica k è tesa tra il punto A e il punto G .

Si riferisca il sistema alle coordinate $s = AK$, con K il punto di contatto del disco con la guida, e θ , angolo formato dall'asta con il verso negativo dell'asse y , valutato in senso antiorario.

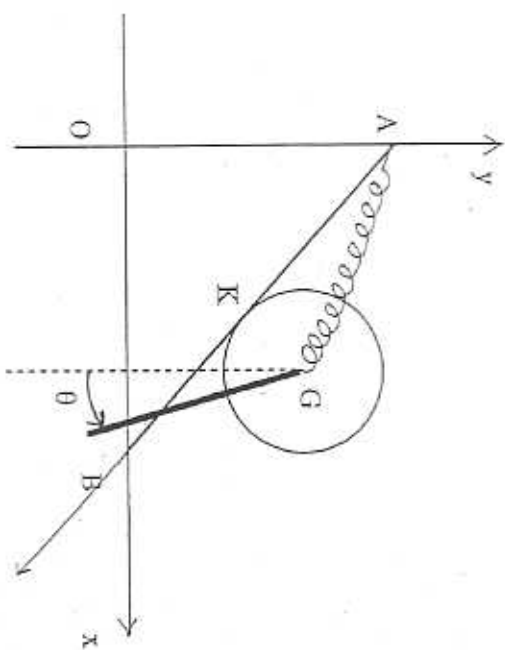
Determinare:

- 1) gli equilibri del sistema;
- 2) la frequenza delle piccole oscillazioni attorno ad un equilibrio stabile;
- 3) l'equazione del moto del baricentro del sistema;
- 4) eventuali integrali primi del moto del sistema.

2. Si consideri la trasformazione di coordinate in $\mathbb{R}^2$

$$(p, q) \longrightarrow (P(p, q), 2qe^{q^2}).$$

Determinare $F(p, q)$ in modo che la trasformazione di coordinate sia canonica univale.



1.

$$\begin{cases} m\ddot{x} = -\frac{\partial U}{\partial x} \\ 0 = \phi_y \\ 0 = \phi_z - mg \end{cases}$$

$A > 0$

$$\ddot{x} = 4Ax^3$$

$$E(x, \dot{x}) = \frac{1}{2}\dot{x}^2 - Ax^4$$

$$E(x_0, \dot{x}_0) = 0,$$

$$\frac{1}{2}\dot{x}^2 - Ax^4 = 0,$$

$$\dot{x}^2 = 2Ax^4,$$

$$\dot{x} = \text{sgn} \dot{x}_0 \sqrt{2A} x^2,$$

$$\text{sgn} \dot{x}_0 \sqrt{2A} \cdot t = \int_{x_0}^x \frac{dx}{x^2}$$

$$\text{sgn} \dot{x}_0 \sqrt{2A} \cdot t = \frac{1}{1-2} \left(\frac{1}{x} - \frac{1}{x_0} \right)$$

$$\text{sgn} \dot{x}_0 \sqrt{2A} \cdot t = \frac{1}{x_0} - \frac{1}{x}, \quad \frac{1}{x} = \frac{1}{x_0} - \text{sgn} \dot{x}_0 \sqrt{2A} t,$$

$$x = \frac{x_0}{1 - \text{sgn} \dot{x}_0 \sqrt{2A} \cdot t}$$

$$2. X: \begin{cases} \dot{x} = v \\ \dot{v} = -\sin x - x^4 v \end{cases}$$

→ 1° Metodo di Liapunov: il sistema linearizzato è

$$\begin{cases} \dot{x} = v \\ \dot{v} = -x \end{cases} \quad \begin{pmatrix} x \\ v \end{pmatrix}' = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -1 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x \\ v \end{pmatrix}$$

$$0 = \det(A - \lambda I) = \det \begin{pmatrix} -\lambda & 1 \\ -1 & -\lambda \end{pmatrix} = \lambda^2 + 1, \quad \lambda_{1,2} = \pm i$$

Per Spect $A = 0$: il 1° Metodo non dice nulla.

→ Il sistema in studio è (forse) una

perturbazione dissipativa, dal punto matematico, la cui φ di dissipazione in $(0,0)$ è:

$$W(x, v) = \frac{v^2}{2} - \cos x + 1$$

$$\Delta_X W = \frac{\partial W}{\partial x} \cdot v + \frac{\partial W}{\partial v} \cdot (-\sin x - x^4 v) =$$

$$= \sin x \cdot v + v(-\sin x - x^4 v) = -x^4 v^2 \leq 0$$

Quindi mediante W si nota che $(0,0)$ è, almeno, semplicemente stabile.

3. Da sola funzione che singolarmente è candidata a φ di Liapunov è $g(x, y)$:

$$L_X g = \frac{\partial g}{\partial x}(-x^3 + y^3) + \frac{\partial g}{\partial y}(-x^3 - y^3) =$$

$$= x^3(-x^3 + y^3) + y^3(-x^3 - y^3) = -x^6 - y^6,$$

g è def. ps. $L_X g \leq \text{def } m_g \Rightarrow (0,0)$ è asintoticamente stabile.

Q

Module B. Convezione

$$l = l_u^g + l_u^{el} = m g y_G + M g y_{G'} + \frac{1}{2} (A_G)^2 \quad A_G^2 = s^2 + R^2$$

ove $y_G = y_K + \cos \theta$; $y_{G'} = y_G + \frac{R}{2} \cos \theta$, $y_K = \ell - \frac{\sqrt{2}}{2} s$

$$l = -g \left[(m+M) \frac{\sqrt{2}}{2} s + \frac{M}{2} a \cos \theta \right] + \frac{1}{2} s^2$$

1) Equilibrio e stabilità

$$\frac{\partial l}{\partial s} = k s - g(m+M) \frac{\sqrt{2}}{2} = 0 \Rightarrow s^* = \frac{g \sqrt{2}}{k} (m+M)$$

$$\frac{\partial l}{\partial \theta} = \frac{g M a}{2} \sin \theta = 0 \Rightarrow \theta = 0, \pi$$

$$H_u(s) = \begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & \frac{1}{2} g a \cos \theta \end{pmatrix}$$

$$H_u(0) \in S y m^+ \Rightarrow (s^*, 0) \in \text{stabile per L.D.}$$

$$H_u(\pi) \notin S y m^+ \Rightarrow (s^*, \pi) \in \text{instabile per T.H.N.D.}$$

$$T = T^D + T^A$$

$$T^D = \frac{M}{2} v_G^2 + \frac{1}{2} (\omega_D, T_G \omega_D) \quad \omega_D = \dot{\frac{s}{R}} \hat{z}, \quad v_G = \dot{s} \cos(\theta) \hat{z}$$

$$= \frac{M}{2} \dot{s}^2 \quad T_G = \frac{m R^2}{2}$$

$$T^A = \frac{M}{2} v_{G'}^2 + \frac{1}{2} (\omega_A, T_{G'} \omega_A) \quad \omega_A = \dot{\theta} \hat{z}, \quad T_{G'} = \frac{M a^2}{12}$$

$$x_{G'} = x_G + \frac{a}{2} \sin \theta = \frac{\sqrt{2}}{2} s + \frac{a}{2} \sin \theta$$

$$y_{G'} = y_G + \frac{a}{2} \cos \theta = -\frac{\sqrt{2}}{2} s - \frac{a}{2} \cos \theta$$

$$v_{G'}^2 = \dot{x}_{G'}^2 + \dot{y}_{G'}^2 = \dot{s}^2 + \frac{a^2}{4} \dot{\theta}^2 + a \frac{\sqrt{2}}{2} (\cos \theta - \sin \theta) \dot{s} \dot{\theta}$$

$$T^A = \frac{M}{2} v_{G'}^2 + \frac{1}{2} \frac{M a^2}{12} \dot{\theta}^2$$

da cui

$$T = T^A + T^D = \frac{1}{2} \left(\frac{3m+2M}{2} \right) \dot{s}^2 + \frac{1}{2} \frac{M a^2}{3} \dot{\theta}^2 + M a \frac{\sqrt{2}}{2} (\cos \theta - \sin \theta) \dot{s} \dot{\theta}$$

$$K(s^*, 0) = \begin{pmatrix} \frac{3m+2M}{2} & M a \frac{\sqrt{2}}{4} \\ \frac{M a \sqrt{2}}{4} & \frac{M a^2}{3} \end{pmatrix}$$

$$2) \text{ Piccole oscillazioni : } \det (H_u(s^*, 0) - \omega^2 A(s^*, 0)) = 0.$$

$$\det \begin{bmatrix} k - \omega^2 \left(\frac{3m+2M}{2} \right) & -\omega^2 M a \frac{\sqrt{2}}{4} \\ -\omega^2 M a \frac{\sqrt{2}}{4} & \frac{M}{2} g a - \omega^2 \frac{M a^2}{3} \end{bmatrix} = 0$$

e le frequenze $\omega_{1,2}$ sono le radici dell'equazione

$$\omega^4 \frac{M a^2}{24} (12m+5M) - \omega^2 \frac{M a}{4} \left[\left(\frac{3m+2M}{2} \right) g + \frac{k a}{3} \right] + \frac{M a g k}{2} = 0.$$

$$3) \quad O\tilde{G} = \frac{m O_G + M O_{G'}}{m+M}$$

le woto del baricentro $\tilde{G}$ del sistema è piano:

$$M_{TOT} a_{\tilde{G}} = R_{ext} = F^{el} + \underline{\phi}_K + (m+M) \underline{g}$$

con ϕ_K incognita nat. vincolata nel pto di contatto.

c) Poiché $R^{ext} \neq 0$, $M_0^{ext} \neq 0$ la quantità di moto totale
 e il momento angolare totale non sono integrali primi.
 Poiché il sistema è a vincoli fissi e forze esterne
 conservative, $t_{TOT} = T + U = \text{cost.}$ è un integrale primo.
 Ciò si deduce anche dalla lagrangiana

$$L = L(\theta, \dot{\theta}, s, \dot{s}) = T(\theta, \dot{\theta}, s, \dot{s}) + U(\theta, s)$$

tramite il Teorema di Noether.

Ex. 2. La trasformazione è canonica ^{univale} se vale

$$J E J^T = E \quad \text{ove} \quad J = \begin{pmatrix} P_p & P_q \\ Q_p & Q_q \end{pmatrix} \quad E = \begin{pmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{pmatrix}$$

ovvero

$$\begin{pmatrix} \frac{\partial P}{\partial p} & \frac{\partial P}{\partial q} \\ 0 & 2(1+q^2)e^{q^2} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 & -1 \\ \frac{\partial P}{\partial p} & 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{pmatrix}$$

da cui si deduce l'equazione

$$\frac{\partial P}{\partial p} = \frac{1}{2(1+q^2)} e^{q^2}$$

che ha soluzione $P(p, q) = \frac{p}{2(1+q^2)} e^{q^2}$

Altro metodo: Supponiamo
 data $q \mapsto Q(q)$ inf. di coordinate, la trasf. indotta
 nello sp. delle fasi $(P, q) \mapsto (Q(q), \bar{P})$ è
 canonica univale.

$$\frac{\partial Q}{\partial q} = 2(1+q^2)e^{q^2} \quad \left(\frac{\partial Q}{\partial q} \right)^T = \frac{1}{2(1+q^2)} e^{q^2}$$

Mecc. Razionale - Matematici - Mod. A - Prova scritta del 2 settembre 2002
 Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, data, Mod. A.*

1. Nel piano orizzontale Oxy di un riferimento $Oxyz$ giace, solidale al piano Oxy , una guida fissa costituita da una curva γ chiusa e priva di auto-intersezioni. Sia $OP = OP(s)$ il vettore posizione di un punto P di massa m mobile lungo la guida, ove $s \in [0, l)$ è il parametro d'arco sulla curva (rispetto ad un punto fissato A su γ) e L è la lunghezza della curva γ .

Si supponga che il piano di riferimento $Oxyz$ ruoti con velocità angolare costante ω attorno all'asse z rispetto agli spazi inerziali.

1) Usando il Metodo di Feynman (b, n, b), si scriva l'equazione pura (componente lungo t) dell'equazione del moto nel riferimento rotante $Oxyz$;

2) Ricordando che $t = \frac{dOP(s)}{ds}$, si mostri che l'equazione pura del moto ottenuta ammette almeno due posizioni di equilibrio;

3) Ricordando la tecnica di studio dei sistemi uno-dimensionali mediante l'integrale primo dell'energia, mostrare che la velocità di P ammette massimo e minimo.

2. Nel piano Oxy (y verticale ascendente) di un riferimento $Oxyz$ giace il sistema costituito da un disco di raggio R e massa M che rotola senza strisciare sull'asse x e da un'asta AB di massa m e lunghezza l i cui estremi A e B sono vincolati in modo fisso rispettivamente sull'asse y e nel centro del disco. Il riferimento $Oxyz$ ruota, rispetto ai sistemi inerziali, con velocità angolare costante ω attorno all'asse y .

Si riferisca il sistema all'angolo ψ tra la direzione negativa dell'asse delle y e il segmento AB , valutato in senso antiorario.

Determinare l'equazione di Lagrange del moto del sistema.

Mecc. Razionale - Matematici - Mod. B - Prova scritta del 2 settembre 2002
 Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, data, Mod. B.*

1. Sia dato il riferimento cartesiano $Oxyz$ associato ad uno spazio inerziale, z verticale discendente. La sbarretta BC , omogenea di massa m , lunghezza $2l$ e di baricentro G , è vincolata nel piano Oxy . Il punto A , collegato rigidamente a BC mediante due sbarrette BA e CA di ugual lunghezza b e di massa trascurabile, è l'estremo di un'ulteriore sbarretta OA anch'essa di massa trascurabile. L'estremo O di OA è vincolato a scorrere nell'origine del sistema cartesiano $Oxyz$, lo stesso vincolo a cerniera sussiste pure in A tra la sbarretta OA e il sistema articolato rigido ABG . Tutti i vincoli sono supposti lisci. Si introducano gli angoli $\theta = (Ox, OA)$, $\varphi = (Ox, AG)$. Nell'ipotesi $(cm = d)$:

$$l = a\sqrt{3}, \quad b = 2a,$$

determinare le pulsazioni di piccola oscillazione attorno ad un equilibrio stabile.

$$(|OA| = d, \quad |AG| = d, \quad |BC| = 2b, \quad |AB| = |AC| = b)$$

2. Si consideri l'Hamiltoniana $H(q, p) = \frac{1}{2} \sum_{i=1}^N p_i^2$. Determinare la funzione generatrice di tipo F_2 , $S = S(q, p, t)$, che genera la trasformazione canonica che muta H in $K = 0$. Scrivere in dettaglio la trasformazione.

$$\mathbb{R}^{2N} \times \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^{2N} \times \mathbb{R}$$

$$(q, \tilde{p}, t) \mapsto (q(\tilde{q}, \tilde{p}, t), p(\tilde{q}, \tilde{p}, t), t)$$

(2)

Modulo A. Correzione

(1)

Ex. 1. Eq. del moto nel riferimento rotante Oxy z:

$$m \vec{a}_p^{(r)} = \vec{p} + m \vec{g} + \vec{F}^{cf} + \vec{F}^{cor} =$$

$$= \vec{p} + m \vec{g} (\frac{b-z}{b}) - 2m\omega \wedge \vec{s} + m\omega^2 \vec{OP}$$

$$\text{ove } \vec{a}_p^{(r)} = \ddot{\vec{s}} + \dot{\vec{s}}^2 + \ddot{\vec{m}}_{\vec{s}(s)} \quad \text{Proietto su } \underline{\vec{s}}:$$

$$m \ddot{s} = m \omega^2 OP(s) \cdot t(s) = m \omega^2 OP(s) \cdot \frac{dOP(s)}{ds} =$$

$$= m \omega^2 \frac{d(OP(s))^2}{ds} = - \frac{d}{ds} U(s)$$

ove $U(s) := - \frac{m}{2} \omega^2 OP(s)^2$, $s \in [0, L]$ (pot. centrifugo)

2) $U(s)$ si può estendere a tutto $[0, L]$ ponendo $U(L) := U(0)$ ed è univ. determinabile ponendo $U'(0) = U'(L)$ e $U'(L) = U'(0)$. Inoltre $U(s)$ ha max e min assoluti in $[0, L]$ compatto e in tali punti $U'(s^*) = \dot{s}(s^*) = 0$. (equilibri)

$$3) \quad \dot{s} = - \frac{d}{ds} U(s) \Rightarrow \ddot{s} \dot{s} = - \frac{d}{ds} U(s) \dot{s} \Rightarrow$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\dot{s}^2}{2} - U(s) \right) = 0 \Rightarrow \frac{\dot{s}^2}{2} = U(s) + \text{cost} =: \tilde{s}(s)$$

per tanto $\tilde{s}(s)$, definita in $[0, L]$ e ivi continua, ha max e min. assoluti.

Ex. 2. Nel riferimento rotante:

$$U = U^3 + U^{cf} \quad \text{ove}$$

$$U^3 = mg \left(\frac{L}{2} \cos \varphi + R \right)$$

$$U^{cf} = - \frac{\omega^2}{2} \left[I_y^{cda} + I_y^{disco} \right] =$$

$$= - \frac{\omega^2}{2} \left[\underbrace{m \frac{L^2}{12} \sin^2 \varphi + m \frac{L^2}{4} \sin^2 \varphi + \frac{MR^2}{4}}_{\text{(Steiner)}} + \underbrace{M \frac{L^2}{2} \sin^2 \varphi}_{\text{(Steiner)}} \right]$$

$$\text{Energia cinetica} \quad T = T_{\text{anta}} + T_{\text{disco}}$$

$$T_{\text{anta}} = \frac{m}{2} v_G^2 + \frac{1}{2} I_G^{(a)} \dot{\varphi}^2 = \frac{m}{2} \frac{L^2}{4} \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} \frac{m L^2}{12} \dot{\varphi}^2$$

$$\text{però } v_G = \frac{L}{2} \sin \varphi \dot{\varphi}, \quad t \left(\frac{L}{2} \cos \varphi + R \right) \dot{\varphi}.$$

$$T_{\text{disco}} = \frac{M}{2} v_G^2 + \frac{1}{2} I_G^{(a)} \dot{\theta}^2$$

ove $v_G = \ell \dot{\varphi} \sin \varphi$ e α_G , dalla condizione di puro rotolamento, verifica

$$\alpha_G = R \dot{\theta} = L \sin \varphi$$

$$\text{Per tanto } v_G^2 = L^2 \cos^2 \varphi \dot{\varphi}^2, \quad \text{e } I_G^{(a)} = \frac{MR^2}{4} \quad \text{e}$$

$$\dot{\theta} = \frac{L}{R} \cos \varphi \dot{\varphi}^2, \quad \text{infine}$$

$$T_{\text{disco}} = \frac{M}{2} L^2 \cos^2 \varphi \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} \frac{MR^2}{4} \cdot \frac{L^2}{R^2} \cos^2 \varphi \dot{\varphi}^2$$

e l'eq. di Lagrange segue da

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\varphi}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \varphi} = 0 \quad \text{ove } L(\varphi, \dot{\varphi}) = T(\varphi, \dot{\varphi}) - U(\varphi).$$

4.

$$V = -mgx_1$$

$$O_1, \begin{cases} x = a \cos \theta + d \cos \varphi \\ y = a \sin \theta + d \sin \varphi \end{cases}$$

$$\vec{V}_1, \begin{cases} \dot{x} = -a \sin \theta \dot{\theta} - d \sin \varphi \dot{\varphi} \\ \dot{y} = a \cos \theta \dot{\theta} + d \cos \varphi \dot{\varphi} \end{cases}$$

$$V(\theta, \varphi) = -mg(a \cos \theta + d \cos \varphi)$$

$$T = \frac{1}{2} m |\vec{V}_1|^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{m(2l)^2}{12} \right) \dot{\varphi}^2 =$$

$$= \frac{1}{2} m (a^2 \dot{\theta}^2 + d^2 \dot{\varphi}^2 + 2ad \cos(\theta - \varphi) \dot{\theta} \dot{\varphi}) + \frac{m}{6} l^2 \dot{\varphi}^2 =$$

$$= \frac{1}{2} m \left[a^2 \dot{\theta}^2 + 2ad \cos(\theta - \varphi) \dot{\theta} \dot{\varphi} + \left(d^2 + \frac{l^2}{3} \right) \dot{\varphi}^2 \right].$$

$$\begin{cases} 0 = \frac{\partial V}{\partial \theta} = -mg a \sin \theta \\ 0 = \frac{\partial V}{\partial \varphi} = mg d \sin \varphi \end{cases}$$

$$d^2 = l^2 - l^2 = 4a^2 - 3d^2 = a^2$$

$$EQU: \begin{cases} 0 = mg a \sin \theta \\ 0 = mg a \sin \varphi \end{cases}$$

$$\begin{cases} \theta, \varphi = (0, 0) \\ \text{EQU. STAB.} \end{cases}$$

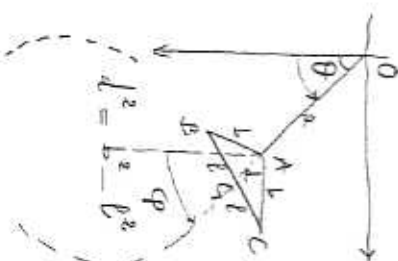
$$\Rightarrow \boxed{d = a}$$

$$\nabla^2 V(0, 0) = \begin{pmatrix} mg a & 0 \\ 0 & mg a \end{pmatrix}$$

$$\leftarrow \text{pos. definite}$$

$$T = \frac{1}{2} m [a^2 \dot{\theta}^2 + 2a^2 \cos(\theta - \varphi) \dot{\theta} \dot{\varphi} + 2a^2 \dot{\varphi}^2] = T(\theta, \varphi, \dot{\theta}, \dot{\varphi})$$

$$T(\dot{\theta}, \dot{\varphi}) = T(0, 0, \dot{\theta}, \dot{\varphi}) = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} m a^2 & m a^2 \\ m a^2 & 2 m a^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ \dot{\varphi} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ \dot{\varphi} \end{pmatrix} = \frac{1}{2} A(\dot{\theta}, \dot{\varphi})$$



$$\det(V_{\theta\theta} - \omega^2 A) = 0:$$

$$\det \begin{pmatrix} mg a - \omega^2 m a^2 & -\omega^2 m a^2 \\ -\omega^2 m a^2 & mg a - 2\omega^2 m a^2 \end{pmatrix} = 0$$

$$\sim \det \begin{pmatrix} \frac{g}{a} - \omega^2 & -\omega^2 \\ -\omega^2 & \frac{g}{a} - 2\omega^2 \end{pmatrix} = 0$$

$$\left(\frac{g}{a} - \omega^2 \right) \left(\frac{g}{a} - 2\omega^2 \right) - \omega^4 = 0$$

$$-\omega^4 + 2\omega^4 - \frac{3g}{a} \omega^2 + \left(\frac{g}{a} \right)^2 = 0, \quad \omega^4 - \frac{3g}{a} \omega^2 + \left(\frac{g}{a} \right)^2 = 0$$

$$(\omega^2)_{1,2} = \frac{3g}{2a} \pm \sqrt{\left(\frac{3g}{2a} \right)^2 - 4 \left(\frac{g}{a} \right)^2}$$

$$\begin{cases} \omega_1^2 = \frac{g}{a} \\ \omega_2^2 = \frac{g}{a} \frac{3 + \sqrt{5}}{2} \end{cases}$$

2.

$$\textcircled{a} \quad H-J: \frac{\partial S}{\partial t}(q, \tilde{p}, t) + \frac{1}{2} \sum_{i=1}^N \left(\frac{\partial S}{\partial q_i}(q, \tilde{p}, t) \right)^2 = 0$$

$$S = -E(\tilde{p})t + W(q, \tilde{p})$$

$$H-J \Rightarrow \frac{1}{2} \sum_{i=1}^N \left(\frac{\partial W}{\partial q_i}(q, \tilde{p}) \right)^2 = E(\tilde{p})$$

$$\text{Solve: } E(\tilde{p}) = \frac{1}{2} \sum_{i=1}^N \tilde{p}_i^2 \quad W = \sum_{i=1}^N W_i(q_i, \tilde{p}_i)$$

$$\frac{\partial W_i}{\partial q_i} = \frac{\partial W_i}{\partial q_i} = \tilde{p}_i \Rightarrow W_i(q_i, \tilde{p}_i) = q_i \tilde{p}_i$$

$$S(q, \tilde{p}, t) = -\frac{t}{2} \sum_{i=1}^N \tilde{p}_i^2 + \sum_{i=1}^N q_i \tilde{p}_i$$

$$p_i = \frac{\partial S}{\partial q_i} \quad p_i = \tilde{p}_i$$

$$\tilde{q}_i = \frac{\partial S}{\partial \tilde{p}_i} \quad \tilde{q}_i = -t \tilde{p}_i + q_i$$

$$\begin{cases} q_i(\tilde{q}_i, \tilde{p}_i, t) = \tilde{q}_i + t \tilde{p}_i, \\ p_i(\tilde{q}_i, \tilde{p}_i, t) = \tilde{p}_i. \end{cases}$$

Mec. Razionale - Matematici - Mod. A - Prova scritta del 23 gennaio 2001
 Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, data, Mod. A.*
 Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del Mod. B in fogli distinti da eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. A

1. Nel piano xy di un riferimento $Oxyz$, con y verticale ascendente, sono poste due guide rettilinee lisce con origine comune nel punto O e formanti ciascuna un angolo di $\pi/6$ con la direzione negativa dell'asse y . Il riferimento $Oxyz$ ruota con velocità angolare costante $\omega = \omega \hat{j}$ rispetto agli spazi inerziali.

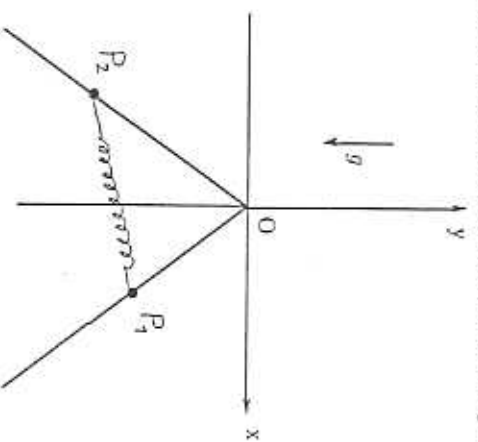
Si consideri il sistema formato da due punti materiali P_1 e P_2 , di masse m_1 e m_2 , vincolati a scorrere ognuno lungo una delle guide e uniti da una molla di costante elastica k lungo il segmento P_1P_2 . Si descriva la posizione dei punti P_1 e P_2 mediante le lunghezze $s_1 = |OP_1|$ e $s_2 = |OP_2|$.

1) Determinare una condizione necessaria e sufficiente sui parametri h, m, ω affinché esista un solo equilibrio stabile.

2) Nel caso in cui fosse presente una resistenza di attrito viscoso, la condizione trovata rimarrebbe ancora valida? Motivare dettagliatamente la risposta.

3) Determinare esplicitamente la configurazione (s_1^*, s_2^*) di equilibrio nel caso $\omega = 0$.

4) Sempre nel caso $\omega = 0$, si supponga ora che $s_2 \equiv a, a > 0$, costante e che il punto P_1 sia soggetto ad una forza di attrito viscoso $-ks_1$. Usando il teorema delle forze vive, per il sistema unidimensionale risultante, si determini l'equazione del moto e si studi il carattere (stabile, instabile, asintoticamente stabile) delle configurazioni di equilibrio.



1) Nel ref. rotante agiscono $\phi^{(unc)}$, F^{el} , F^{cf} , F^{cor} , $m\mathbf{g}$.
 Si osservi che $Q_i^{cor} = -2m_i \omega \wedge \mathbf{r}_i^{(u)} \cdot \dot{\mathbf{r}}_i^{(u)} \hat{=} 0, \mathbf{r}_i = \mathbf{r}_{1,2}$.
 La condizione di equilibrio è

$$Q_i = -\frac{\partial}{\partial s_i} (U^{el} + U^{cf} + U^g) = 0 \quad i=1,2$$

ovvero $U(s_1, s_2) = \tilde{U}(OP_1(s_1)) + \tilde{U}(OP_2(s_2))$
 è l'energia potenziale del sistema vincolato.

Si trova facilmente

$$U^{cf} = -g \frac{\sqrt{3}}{2} (m_1 s_1 + m_2 s_2)$$

$$U^{el} = \frac{k}{2} |P_1 P_2|^2 = \frac{k}{2} (s_1^2 + s_2^2 - s_1 s_2) \quad (1. \text{ da (a) uot) }$$

$$U^{cf} = -\frac{\omega^2}{2} (m_1 d_1^2 + m_2 d_2^2) = -\frac{\omega^2}{8} (m_1 s_1^2 + m_2 s_2^2)$$

La condizione di equilibrio $\nabla U(s_1, s_2) = 0$ si traduce nel sistema lineare non omogeneo

$$\begin{pmatrix} k - \frac{\omega^2}{4} m_1 & -\frac{k}{2} \\ -\frac{k}{2} & k - \frac{\omega^2}{4} m_2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} s_1 \\ s_2 \end{pmatrix} = \frac{\sqrt{3}}{2} g \begin{pmatrix} m_1 \\ m_2 \end{pmatrix} \quad (S)$$

Si ha un'unica soluzione se il determinante della matrice è non nullo. Visto che tale matrice coincide con la matrice Hesseana, tale unica soluzione è stabile se e solo se $H_u \in \text{Sym}^+$ per il Teorema HND, ($Q^{cor} = 0$).

$$\begin{cases} h - \frac{\omega^2}{4} u_1 > 0 \\ (h - \frac{\omega^2}{4} u_1) / (h - \frac{\omega^2}{4} u_2) - \frac{h^2}{4} > 0. \end{cases}$$

2) Se abbiamo una $f^{(usc)} = -k\bar{v}$, questa è nulla negli equilibri ($v=0$). La condizione precedente, dettata da $u \neq 0$ affinché ancora ce sia un solo equilibrio. Per il Teorema di Lagrange-Dirichlet (avendo $Q^{usc} \leq 0$) la condizione $u_1 \in \text{Sym}^+$ dice che l'equilibrio (s_1^*, s_2^*) è un minimo di U e quindi è sufficiente per la stabilità, ma non necessaria (con teorema di Poincaré). Concludendo, la condizione in t è solo sufficiente.

3) Per $\omega=0$, il sistema (5) ammette la soluzione, anche,

$$s_1^* = \frac{g}{2\sqrt{3}} (u_2 + 2u_1) \quad s_2^* = \frac{g}{2\sqrt{3}} (2u_2 + u_1)$$

4). Il sistema è ora ridotto a un conservativo. Il Teorema delle fasi vive e permette

$$\frac{d}{dt}(E(u)) = P^{(A)} + P^{(V)} + P^{(i)} \quad \text{ovvero} \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{m\dot{s}_2^2}{2} + U \right) = P^{usc} = -k\dot{s}^2$$

$$\text{ovvero } U = U + U^g = \frac{h}{2} (s^2 + a^2 - as) = mg\sqrt{\frac{3}{2}} s = U(s).$$

L'equazione del moto è

$$m\ddot{s} = -k\dot{s} - h s + \frac{h}{2} a + mg\sqrt{\frac{3}{2}}$$

$$4mu'''' + \dots - mas + \frac{mu}{2} + mg\sqrt{\frac{3}{2}} = 0 \Rightarrow s'' = \frac{u}{2} + \frac{mg\sqrt{3}}{2h}$$

Studio la stabilità con il 1° metodo di Liapunov:

$$\begin{cases} \dot{s} = v \\ \dot{v} = -\frac{h}{m} s - \frac{k}{m} v + \frac{h}{2m} a + g\sqrt{\frac{3}{2}} \end{cases} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ \frac{1}{m} & -\frac{k}{m} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} s \\ v \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 \\ \frac{h}{m} \left(\frac{a}{2} + \sqrt{\frac{3}{2}} \right) \end{pmatrix}$$

è il sistema al 1° ordine. La matrice del sistema lineare ha autovalori

$$\det(A - \lambda I) = \det \begin{pmatrix} -\lambda & 1 \\ \frac{1}{m} & -\lambda - \frac{k}{m} \end{pmatrix} = \lambda \left(\lambda + \frac{k}{m} \right) + \frac{h}{m} = 0$$

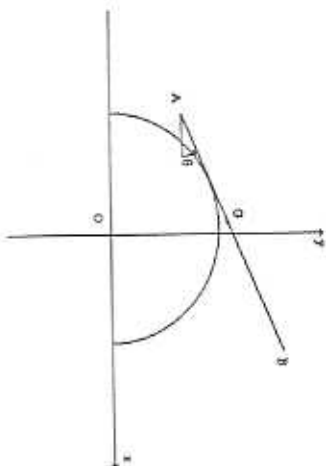
$$\lambda_1, \lambda_2 = \left[-\frac{k}{m} \pm \sqrt{\frac{k^2}{m^2} - 4\frac{h}{m^2}} \right] \frac{1}{2} \quad \text{e quindi } \text{Re}(\text{part}(\lambda_i)) < 0.$$

L'equilibrio è asintoticamente stabile.

Si osservi, (vedi Dispense) che l'energia totale è una f.d.a. Liapunov, in questo sistema, per la stabilità globale e non per quella asintotica.

Meccanica Razionale Mod. B
Corso di Laurea in Matematica 23.1.2001

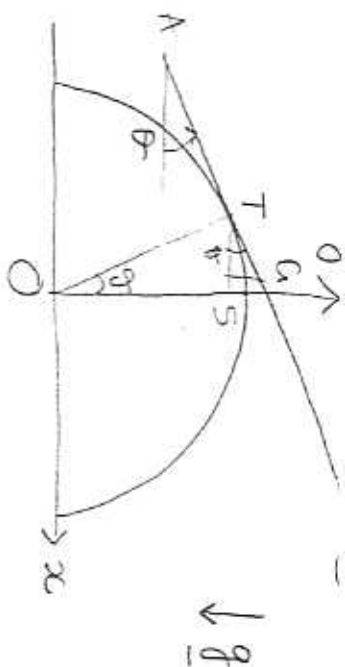
Esercizio 1. Nel piano verticale Oxy , solidale ad uno spazio inerziale, y verticale ascendente $\underline{g} = -g\hat{y}$, si consideri la guida $x^2 + y^2 = R^2$ su cui poggia, ruotando senza strisciare, un'asta omogenea AB di massa m e lunghezza $|AB| = l$. Si consideri l'angolo orientato θ dall'asse x all'asta. Per $\theta = 0$ l'asta, orizzontale, è tangente alla guida nel baricentro G . Dire se esiste un equilibrio stabile e, in caso affermativo, studiarne le piccole oscillazioni.



Esercizio 2. Si determini col metodo di Hamilton-Jacobi la soluzione del problema di Cauchy

$$q_1(0) = p_1(0) = 1, \quad \dot{z} = 1, z_0$$

$$H = \frac{p_1 + q_1}{p_2 + q_2}$$



piu rotolamento: $| \text{arco}(TS) | = | TQ |$

$$\begin{cases} f'_G(\theta) = R \cos \theta + |TQ| \sin \theta = R \cos \theta + R \theta \sin \theta \\ x_G(\theta) = -(R \sin \theta - R \theta \cos \theta) \end{cases}$$

$$u(\theta) = mgR(\cos \theta + \theta \sin \theta),$$

$$u'(\theta) = mgR(-\sin \theta + \sin \theta + \theta \cos \theta),$$

$$u'(0) = 0 : \theta_E = 0$$

$$u''(0) = mgR(\cos 0 - \theta \sin \theta) \Big|_{\theta=0} = mgR > 0$$

$$T(\theta, \dot{\theta}) = \frac{1}{2} m v_G^2 + \frac{1}{2} \frac{m l^2}{12} \dot{\theta}^2 = \frac{1}{2} m (\dot{x}_G^2 + \dot{y}_G^2) + \frac{1}{2} \frac{m l^2}{12} \dot{\theta}^2$$

$$= \frac{1}{2} m R^2 \left[(\theta \sin \theta)^2 \dot{\theta}^2 + (\theta \cos \theta)^2 \dot{\theta}^2 \right] + \frac{1}{2} \frac{m l^2}{12} \dot{\theta}^2 =$$

$$= \frac{1}{2} m \left(R^2 \dot{\theta}^2 + \frac{l^2}{12} \dot{\theta}^2 \right) \dot{\theta}^2$$

$$T^{(0)}(\theta) = T(0, \dot{\theta}) = \frac{1}{2} \frac{m l^2}{12} \dot{\theta}^2$$

$$u^{(0)}(\theta) = \frac{1}{2} u''(0) \theta^2 = \frac{1}{2} m g R \theta^2$$

$$0 = \det(u''(0) - \omega^2 \partial^2) = (mgR - \omega^2 \frac{m l^2}{12}), \quad \omega = \sqrt{\frac{12gR}{l^2}}$$

(2)

$$\pi = \frac{u^T \pi}{q_2 + p_2} = \frac{u^T (u, \pi)}{H_2(q_2, p_2)} : \text{metodo della "separazione delle variabili".}$$

H_1 e H_2 sono integrali primi per il sistema hamiltoniano.

Eq. di $H-J$: $\frac{\partial S}{\partial t} + H(q, \frac{\partial S}{\partial q}) = 0$

Cerca $S(t, q_1, q_2, \tilde{p}_1, \tilde{p}_2) := -t \frac{\tilde{p}_1}{\tilde{p}_2} + \sum_{i=1}^2 W_i(q_i, \tilde{p}_i)$

$$H_1(q_1, \frac{\partial W_1}{\partial q_1}) = \tilde{p}_1 : q_1 + \frac{\partial W_1}{\partial q_1} = \tilde{p}_1, \quad W_1 = \tilde{p}_1 q_1 - \frac{q_1^2}{2}$$

$$H_2(q_2, \frac{\partial W_2}{\partial q_2}) = \tilde{p}_2 : q_2 + \frac{\partial W_2}{\partial q_2} = \tilde{p}_2, \quad W_2 = \tilde{p}_2 q_2 - \frac{q_2^2}{2}$$

$$S = -t \frac{\tilde{p}_1}{\tilde{p}_2} + W_1 + W_2$$

$$\tilde{q} = \frac{\partial S}{\partial \tilde{p}} : \begin{cases} \tilde{q}_1 = -\frac{t}{\tilde{p}_2} + q_1 \\ \tilde{q}_2 = \frac{t \tilde{p}_1}{\tilde{p}_2} + q_2 \end{cases} \quad p = \frac{\partial S}{\partial q} : \begin{cases} p_1 = \tilde{p}_1 - q_1 \\ p_2 = \tilde{p}_2 - q_2 \end{cases}$$

$$q_i(0) = 1 = p_i(0) \quad i=1,2 \Rightarrow$$

$$\tilde{p}_1 = 2 \quad \tilde{q}_1 = 1$$

$$\tilde{p}_2 = 2 \quad \tilde{q}_2 = 1$$

infine:

$$q_1(t) = 1 + \frac{t}{2} \quad q_2(t) = 1 - \frac{t}{2}$$

$$p_1(t) = 1 - \frac{t}{2} \quad p_2(t) = 1 + \frac{t}{2}$$

(Verifica ulteriore: seguire le equazioni differenziali per H e verificare che le funzioni sopra scritte le soddisfanno e passano per $t=0$ per il dato iniziale)

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, data, Mod. A.*

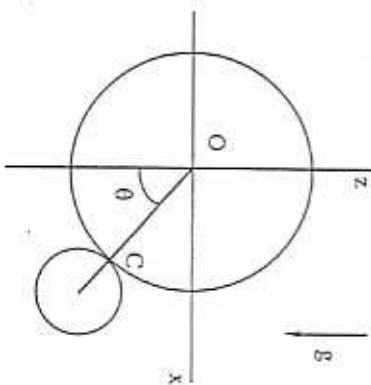
Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del Mod. B in fogli distinti da eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. A

1. Il sistema di riferimento $Oxyz$ ruota rispetto al sistema inerziale $OXYZ$ (con $z \equiv Z$) con velocità angolare costante $\omega = \omega \hat{e}_z$. Il sistema meccanico costituito da una guida circolare fissa di raggio R , centrata nell'origine e da un disco di massa m e raggio r che rotola senza strisciare esternamente alla guida è vincolato in modo liscio a rimanere nel piano Oxz del riferimento rotante. Si riferisca il sistema all'angolo θ orientato come in figura.

a) Determinare le configurazioni di equilibrio relativo e studiarne la stabilità al variare di ω nei casi positivi. Tracciare il diagramma di biforcazione degli equilibri.

b) Determinare l'espressione della velocità angolare assoluta del disco nel moto generico $t \mapsto \theta(t)$

c) Usando la prima equazione cardinale, determinare la reazione vincolare all'equilibrio esercitata dalla guida sul disco in una configurazione con $\theta_{eq} \neq 0$ e all'istante in cui il sistema giace nel piano OYZ .



2. Sia $U: R^n \rightarrow R$ funzione C^1 . Ad essa è possibile associare l'equazione differenziale definita dal campo *gradiente*

$$\dot{x} = X(x) := -\nabla_x U(x).$$

Quali sono gli equilibri di X ? Mostrare, usando una evidente candidata funzione di Liapunov, che i minimi stretti isolati di U sono equilibri *asintoticamente stabili*.

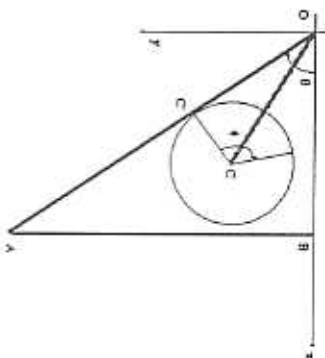
Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Mod. B, Cognome, Nome, data.*

Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del Mod. B in fogli distinti da eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. A

1) In un piano verticale Oxy un'asta OA (massa m , lunghezza $4R$) può ruotare attorno al suo estremo fisso O . Un disco D (massa m , raggio R) è vincolato a rotolare senza strisciare su OA . Il sistema è soggetto oltre alla forza peso, con $g = g \hat{y}$, $g > 0$, a due forze elastiche $F_1 = k AB$, $k > 0$, F_2 si mantiene ortogonale all'asse x , e $F_2 = \left(\frac{mg}{2}\right) CO$, agenti rispettivamente sull'estremo A dell'asta e sul centro C del disco. Supposti lisci i vincoli, si chiede, utilizzando le coordinate Lagrangiane $\theta \in (0, \pi)$, $\phi \geq 0$ ove $\phi = 0$ per $C' = \gamma$ (C' è il punto di contatto disco-asta).

1) di impostare lo studio delle configurazioni di equilibrio;

2) determinare la energia cinetica del sistema.



2) Scrivere le equazioni di Hamilton per il sistema di Lagrangiana

$$L(q, \dot{q}) = \frac{1}{2} \sum_{i,j=1}^N a_{ij}(q) \dot{q}^i \dot{q}^j + \sum_{k=1}^N A_k(q) \dot{q}^k$$

a) nel sistema $Oxyz$: il sistema è 1-dimensionale piano $\Rightarrow$ la f. di Coriolis ha componenti nulle.

$$U = U^{(g)} + U^{(cf)}$$

$$\hat{=} -mg(R+r)\cos\theta - \frac{\omega^2}{2}(I_2 + md^2) =$$

Equilibri

$$\frac{\partial U}{\partial \theta} = m(R+r)\sin\theta (g - \omega^2(R+r)\cos\theta) = 0$$

$$\sin\theta = 0 \quad \theta_1 = 0 \quad \theta_2 = \pi$$

$$g - \omega^2(R+r)\cos\theta = 0 \quad \theta_{3,4} = \pm \arccos\left(\frac{g}{\omega^2(R+r)}\right)$$

$$pc \quad \omega^2 \geq \frac{g}{R+r}$$

Usando il T. dell'Hamilton non degenera, si vede che

$$U''(\theta_1) > 0 \quad pc \quad \omega^2 < \frac{g}{R+r} \Rightarrow \theta_1 \text{ stabile}$$

$$U''(\theta_1) < 0 \quad pc \quad \omega^2 > \frac{g}{R+r} \Rightarrow \theta_1 \text{ instabile}$$

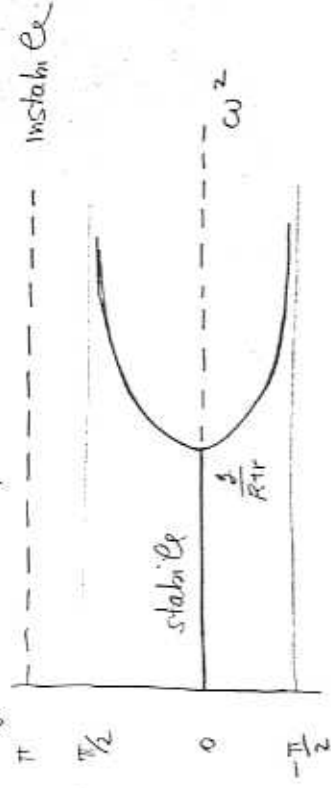
$$U''(\theta_1) = 0, \quad U'''(\theta_1) > 0, \quad U'''(\theta_1) > 0 \Rightarrow \theta_1 \text{ stabile}$$

$$pc \quad \omega^2 = \frac{g}{R+r}$$

$$U''(\theta_2) < 0 \quad pc \quad \omega^2 \Rightarrow \theta_2 \text{ instabile}$$

$$U''(\theta_{3,4}) > 0 \quad pc \quad \omega^2 \geq \frac{g}{R+r}$$

ingranaggio in rotazione



b) sia $u_r = v_{\theta}(OC)$, $u_t \wedge u_r = \hat{y}$
Nel sistema relativo

$$\underline{v}_G = (R+r)\dot{\theta} \underline{u}_t = \underline{v}_C + \underline{\omega}_D \wedge \underline{CG} =$$

$$= 0 + \omega_D \hat{y} \wedge r \underline{u}_r = -r\omega_D \underline{u}_t \Rightarrow \omega_D = -\left(\frac{R+r}{r}\right)\dot{\theta} \hat{y}$$

la velocità angolare assoluta è

$$\underline{\omega}^{(a)} = \underline{\omega} + \underline{\omega}^{(r)} = \omega \hat{z} - \left(\frac{R+r}{r}\right)\dot{\theta} \hat{y}$$

(espressa nel riferimento $Oxyz$)

c) Nel riferimento iniziale $OXYZ$:

$$m \underline{a}_G = \underline{R}^{ext} = m \underline{g} + \underline{\phi}$$

il punto G si muove di moto circolare uniforme ($\dot{\theta} = 0$ all'equilibrio) su una circonferenza di raggio $s = (R+r)\sin\theta_{eq}$ perpendicolare all'asse $\hat{z}$

$$m \underline{a}_G = -m \omega^2 \hat{X} = -mg \hat{z} + \underline{\phi}$$

da cui

$$\phi_x = -m\omega^2 s, \quad \phi_y = 0, \quad \phi_z = mg$$

Attre m eto da: Not nprimato rotante $Oxyz$

3

$$\text{con } \hat{z} \equiv \hat{Z},$$

$$m_{\underline{O}_G}^{(r)} = R^{ext} = m \underline{g} + \underline{\phi} + \underline{F}^{ct}$$

$$\text{per } \underline{F}^{cm} = -2 \int \underline{g} \underline{w} \wedge \underline{v}^{(a)} d\epsilon = -2 m \underline{w} \wedge \underline{v}_G^{(a)} = 0$$

$$\text{all'equilibrio } (\underline{v}_G^{(r)} = 0)$$

$$\text{Si ha (all'istante in cui } \hat{z} = \hat{X} \text{)}$$

$$0 = m \underline{a}_G^{(r)} = m \underline{g} + \underline{\phi} - m \underline{w} \wedge \underline{v}_G^{(a)} =$$

$$= -m \underline{g} \hat{z} + \underline{\phi} + m \underline{w}^2 \underline{g} \hat{z}$$

da cui

$$\phi_x = -m \omega^2 \underline{g}, \quad \phi_y = 0, \quad \phi_z = m \underline{g}$$

Esercizio 2.

Gli equilibri sono i pti x tali che $\nabla_x U(x) = 0$ (punti critici di U).

Prendendo $W(x) = U(x) - U(x^*)$, ove $\nabla_x U(x^*) = 0$, come f. di Lagrange.

In un intorno B di x^* , $\forall \epsilon \in \mathbb{R}^1$,

$W(x^*) = 0$, $W(x) > 0 \quad \forall x \in B \setminus \{x^*\}$
perché x^* è minimo stretto. In tal caso

$$\mathcal{L}_x W = \nabla_x U \cdot \dot{x} = -(\nabla_x U)^2 \leq 0 \quad \text{e vale}$$

$$\mathcal{L}_x W(x^*) = 0, \quad \mathcal{L}_x W(x) < 0 \quad \text{in } B \setminus \{x^*\}$$

perché x^* è minimo isolato di U

$$U(\varphi, \psi) = -mgR \sin \theta - mg(R \varphi \sin \theta - R \cos \theta) + \frac{1}{2} K (4R)^2 \sin^2 \theta + \frac{1}{2} \frac{m g^2}{R} (R \varphi)^2 + R^2.$$

$$\begin{cases} 0 = U_{\varphi} = -mgR \sin \theta - mgR \varphi \cos \theta - mgR \sin \theta + K 16 R^2 \sin \theta \cos \theta, \\ 0 = U_{\psi} = -mgR \sin \theta + mgR \varphi \Leftrightarrow \varphi = \sin \theta, \end{cases}$$

$$0 = (-2mgR - mgR \varphi + 16KR^2 \varphi) \cos \theta - mgR \varphi$$

$$\cos \theta = \frac{mgR \varphi}{(16KR^2 - mgR) \varphi - 2mgR}$$

$$(16KR^2 - mgR) \varphi - 2mgR$$

$$\sin \theta = \varphi$$

$$(\sin^2 \theta + \cos^2 \theta = 1 \Rightarrow)$$

$$\varphi^2 + \frac{(mgR)^2 \varphi^2}{[16KR^2 - mgR]^2} = 1$$

Formalmente, le soluzioni reali di queste equazioni danno φ_{eq} , i punti $\theta_{eq} = \arcsin \varphi_{eq}$, ecc.

Esercizio

$$T_{\text{rot}} = \frac{1}{2} \left(\frac{m(4R)^2}{3} \right) \dot{\theta}^2 = \frac{8}{3} m R^2 \dot{\theta}^2$$

T_{Dijc} : prima, determinare la velocità angolare del Disco. Un angolo per tale vel. angolare è:

$$\alpha = \varphi - \left[\frac{\pi}{2} + \left(\frac{\pi}{2} - \theta \right) \right]$$

$$\Rightarrow \omega_D = (\dot{\varphi} + \dot{\theta}) \hat{z}$$

$$T_{CM} = \frac{1}{2} m R^2 (\dot{\varphi} + \dot{\theta})^2$$

$$T_{\text{Dijc}} = T_{CM} + \frac{1}{2} m v_{CM}^2$$

$$\begin{cases} x_C = R\varphi \cos\theta + R \sin\theta \\ y_C = R\varphi \sin\theta - R \cos\theta \end{cases}$$

$$v_{CM}^2 = R^2 \left[(\dot{\varphi} \cos\theta - \varphi \sin\theta \dot{\theta} + \cos\theta \dot{\theta})^2 + (\dot{\varphi} \sin\theta + \varphi \cos\theta \dot{\theta} + \sin\theta \dot{\theta})^2 \right]$$

$$= R^2 \left[\dot{\varphi}^2 + \dot{\theta}^2 + \varphi^2 \dot{\theta}^2 + 2\dot{\varphi}\dot{\theta} \right]$$

$$T_{\text{Dijc}} = \frac{1}{2} m R^2 (\dot{\varphi} + \dot{\theta})^2 + \frac{1}{2} m R^2 \left[\dot{\varphi}^2 + (1 + \varphi^2) \dot{\theta}^2 + 2\dot{\varphi}\dot{\theta} \right]$$

$$2) \quad L = \frac{1}{2} \underline{a}_j(q) \dot{q}^j + A_r(q) \dot{q}^k$$

$$p_i = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}^i} = a_{ij}(q) \dot{q}^j + A_{ri}(q)$$

$$\dot{q} = S(q, p) = a^{-1} (p - A(q))$$

$$H = (p \cdot \dot{q} - L) \Big|_{\dot{q} = S(q, p)} =$$

$$= p \cdot a^{-1}(p - A(q)) - \left[\frac{1}{2} \dot{q} \cdot a \dot{q} + A(q) \right] \Big|_{\dot{q} = S(q, p)} =$$

$$= p \cdot a^{-1}(p - A(q)) - \frac{1}{2} a^{-1}(p - A) \cdot \underline{a} a^{-1}(p - A) - A a^{-1}(p - A)$$

$$= \frac{1}{2} (p - A) \cdot a^{-1} (p - A) =$$

$$= \frac{1}{2} (a_{ij}^{-1})^{ij} (p_i - A_i)(p_j - A_j)$$

$$\left\{ \dot{q}_i = \frac{\partial H}{\partial p_i} = (a^{-1})^{ij} (p_j - A_j) \right.$$

$$\left. \dot{p}_i = -\frac{\partial H}{\partial q^i} = \frac{1}{2} \frac{\partial}{\partial q^i} (a^{-1})^{ij} (p_j - A_j) - \frac{1}{2} (a^{-1})^{mj} (p_j - A_j) \frac{\partial A_m}{\partial q^i} \right.$$

1. Nel riferimento inerziale $Oxyz$, con y verticale ascendente, si consideri vincolata nel piano Oxy in maniera liscia un'asta infinita, priva di massa, con un suo punto O incernierato nell'origine. Sia s l'ascissa (orientata) su tale asta; $s = 0$ l'origine O . In $s = a > 0$ è vincolato, bloccato, un punto materiale P_1 di massa m_1 . Un secondo punto materiale P_2 di massa m_2 è vincolato a scorrere sull'asta in maniera liscia. E' tesa una molla tra P_1 e P_2 tale che su P_1 agisce la forza $\vec{F}_1 = kP_1P_2$, $k > 0$, e su P_2 agisce la forza $\vec{F}_2 = -\vec{F}_1$. Oltre a s , come parametro Lagrangiano s'introduca l'angolo θ , dal semiasse positivo x , in senso antiorario, al semiasse positivo s .

Determinare gli equilibri e discutere la stabilità di essi, al variare dei parametri strutturali definiti il sistema: m_1, m_2, g, k, a nei reali positivi (sarà utile definire $\alpha := \frac{k(m_1+m_2)}{m_2g}$) e compiere l'analisi della stabilità al variare di α .

2. L'oscillatore armonico 1-dim. al primo ordine si scrive:

$$\dot{x} = y$$

$$\dot{y} = -x$$

esso ammette $(x, y) = (0, 0)$ come equilibrio,

1) la stabilità di tale punto può essere verificata con la (candidata, lo è?) funzione di Liapunov $W(x, y) = \frac{1}{2}(x^2 + y^2)^2$?

2) Il sistema

$$\dot{x} = y - x^5$$

$$\dot{y} = -x - y^5$$

ammette ancora $(x, y) = (0, 0)$ come equilibrio, la precedente (candidata) funzione di Liapunov W può essere ancora utile nell'analisi della stabilità di tale equilibrio per questo nuovo sistema?

1. Nel sistema inerziale Oxy con y verticale ascendente si consideri il sistema costituito da un anello di massa M e raggio R che ruota senza strisciare sull'asse orizzontale x e da un punto materiale P di massa m libero di scorrere all'interno di un diametro AB dell'anello. Sul sistema agiscono, oltre alla forza peso, due molle di costante elastica k tese tra gli estremi A, P e P, B . Si riferisca il sistema alle coordinate lagrangiane φ , angolo tra la direzione positiva dell'asse y e il diametro AB , valutato in senso orario, ed s , ascissa di P sulla retta orientata da A a B ed origine C , centro dell'anello.

Si supponga $mg/2k < R$.

Determinare:

- 1) gli equilibri del sistema;
- 2) la frequenza delle piccole oscillazioni attorno ad un equilibrio stabile.

2. Si consideri il sistema 1-dimensionale autonomo di Hamiltoniana

$$H(q, p) = \frac{p^2}{2a(q)} + U(q), \quad a(q) > 0, \quad q \in R.$$

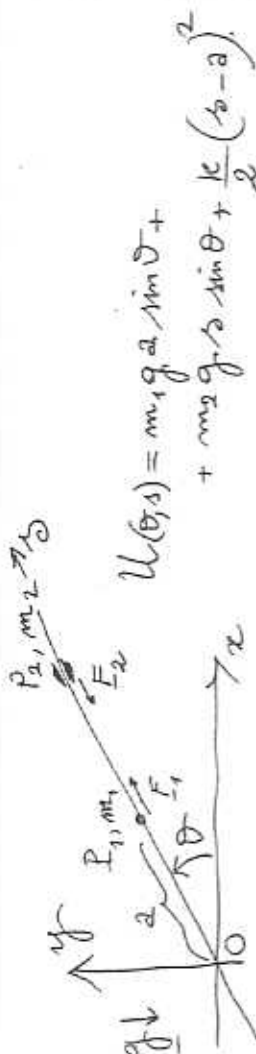
Determinare:

- 1) l'integrale generale delle equazioni del moto con il metodo di Hamilton-Jacobi;
- 2) la soluzione particolare per fissate condizioni iniziali

$$q(0) = 0, \quad p(0) = p_0 > 0$$

nell'ipotesi

$$U(q) \equiv 0, \quad a(q) = e^q.$$



$$U(\theta, \phi) = m_1 g a \sin \theta + m_2 g a \sin \theta + \frac{K}{2} (b-a)^2$$

$$\frac{\partial U}{\partial \theta} = m_2 g \sin \theta + K(b-a) = 0$$

$$\frac{\partial U}{\partial \phi} = g(m_1 a + m_2 b) \cos \theta = 0$$

$$P_1 = \left(\frac{\pi}{2}, a - \frac{m_2 g}{K} \right)$$

$$P_2 = \left(\frac{3\pi}{2}, a + \frac{m_2 g}{K} \right), \text{ e } \alpha := \frac{K a (m_1 + m_2)}{m_2^2 g} \leq 1$$

$$P_3 = (\arcsin \alpha, -\frac{m_1 a}{m_2})$$

$$P_4 = (\pi - \arcsin \alpha, -\frac{m_1 a}{m_2})$$

$$H = \begin{pmatrix} K & m_2 g \cos \theta \\ m_2 g \cos \theta & -g(m_1 a + m_2 b) \sin \theta \end{pmatrix}$$

$$H(P_1) = \begin{pmatrix} K & -g(m_1 a + m_2 (a - \frac{m_2 g}{K})) \\ 0 & -g(m_1 a + m_2 (a - \frac{m_2 g}{K})) \end{pmatrix}$$

$K > 0, -g(m_1 a + m_2 (a - \frac{m_2 g}{K})) > 0 \Leftrightarrow (m_1 + m_2) a K - m_2^2 g < 0$

$\frac{K a (m_1 + m_2)}{m_2^2 g} < 1, P_1 \in \text{stabile se esiste } P_3 \text{ \& } P_4$

$$H(P_2) = \begin{pmatrix} K & 0 \\ 0 & g(m_1 a + m_2 (a + \frac{m_2 g}{K})) \end{pmatrix}$$

$\Rightarrow$ sempre def. pos. $\Rightarrow$ sempre stabile (per valori dei coeff. strutturali nei termini positivi)

In fine, se $\alpha \leq 1: (\theta_3 = \arcsin \alpha)$

$$H(P_3) = \begin{pmatrix} K & m_2 g \cos \theta_3 \\ m_2 g \cos \theta_3 & -g(m_1 a + m_2 (-\frac{m_1 a}{m_2})) \sin \theta_3 \end{pmatrix}$$

$$= \begin{pmatrix} K & m_2 g \cos \theta_3 \\ m_2 g \cos \theta_3 & 0 \end{pmatrix} : \text{non \u00e9 def, det } H(P_3) \neq 0$$

$\Rightarrow$ sempre instabile.

(Analogo conto per P_4)

2. $W(x, y) = \frac{1}{2} (x^2 + y^2)$

$\dot{W} = x(y - x^5) + y(-x - y^5) = -x^6 y^6 \leq 0$

$\Rightarrow$ sist. stabile.

Modelo B, Correzione

1

Ex. 1. $U = U^2 + U^4 = m g s \cos \varphi + \frac{1}{2} k [(R+s)^2 + (R-s)^2] =$
 $= m g s \cos \varphi + k s^2$

Equilibrio.

$$\nabla U(s, \varphi) = 0 \Leftrightarrow \begin{cases} 2ks + m g \cos \varphi = 0 \\ -m g s \sin \varphi = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} s = -\frac{m g}{2k} \cos \varphi \\ \left(\frac{m g}{2k}\right)^2 \sin^2 \varphi \cos \varphi = 0 \end{cases}$$

$$P_1 = (0, -\frac{m g}{2k}) \quad P_2 = (\pi, \frac{m g}{2k}) \quad P_3 = (\frac{\pi}{2}, 0) \quad P_4 = (\frac{3}{2}\pi, 0)$$

$$H(P_1) = \begin{pmatrix} 2k & 0 \\ 0 & \left(\frac{m g}{2k}\right)^2 \end{pmatrix} \in S y m^+ \Rightarrow P_1 \text{ stabile} \\ (T, L-D).$$

E.u. canonica

$$\bar{T} = \bar{T}^P + \bar{T}^{Om} = \frac{1}{2} m \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} M \dot{\psi}^2 + \frac{1}{2} (C, I_C \omega)$$

$$\dot{x}_P = R \dot{\varphi} + s \sin \varphi \quad \dot{y}_P = R + s \cos \varphi$$

$$\dot{\psi}^2 = \dot{x}_P^2 + \dot{y}_P^2 = (R^2 + s^2 + 2Rs \cos \varphi) \dot{\varphi}^2 + 2R \sin \varphi \dot{\varphi} \dot{\psi} + \dot{s}^2$$

$$\frac{1}{2} M \dot{\psi}^2 + \frac{1}{2} (C, I_C \omega) = \frac{1}{2} M R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} M R^2 \dot{\psi}^2 = M R^2 \dot{\varphi}^2$$

$$T = \frac{1}{2} \{ [M + m R^2 + m (s^2 + 2Rs \cos \varphi)] \dot{\varphi}^2 + 2Rm \sin \varphi \dot{\varphi} \dot{\psi} + m \dot{s}^2 \}$$

$$A(P_1) = \begin{pmatrix} m & 0 \\ 0 & [(1+m)R^2 + m \left(\frac{m g^2}{4k^2} - \frac{2Rm g}{2k} \right)] \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} m & 0 \\ 0 & \beta \end{pmatrix}$$

Piccola oscillazione.

2

$$\det(H(P_1) - \omega^2 A(P_1)) = \det \begin{pmatrix} 2k - \omega^2 m & 0 \\ 0 & \left(\frac{m g}{2k}\right)^2 - \omega^2 \beta \end{pmatrix} = 0$$

$$\omega_1^2 = \frac{2k}{m} \quad ; \quad \omega_2^2 = \frac{(m g)^2}{2k \beta}$$

Ex. 2

$$H(P, q) = \frac{p^2}{2a(q)} + U(q) \quad \text{rst. autonomo}$$

$$S(q, E, t) = -Et + W(q, E) \quad (\tilde{p} = E)$$

$$(H.J.) \quad \left(\frac{\partial W}{\partial q} \right)^2 + U(q) = E$$

$$W(q, E) = \pm \int \sqrt{2a(q)(E - U(q))} dq$$

Tr. canonica

$$\tilde{q} = \frac{\partial S}{\partial E} = -t \pm \int \frac{a(q) dq}{\sqrt{2a(q)(E - U(q))}} = -t \pm \int \frac{\sqrt{a(q)}}{\sqrt{2(E - U(q))}} dq$$

$$\left\{ \begin{aligned} p = \frac{\partial S}{\partial q} = \frac{\partial W}{\partial q} &= \pm \sqrt{2a(q)(E - U(q))} = P(q) \end{aligned} \right.$$

cano particolare: $a(q) = e^q$, $U(q) \equiv 0$, $q(0) = 0$, $P(0) = P_0 > 0$.

$$\left\{ \begin{aligned} \tilde{q} &= -t \pm \frac{1}{\sqrt{2E}} \int e^{q/2} dq = -t \pm \sqrt{\frac{2}{E}} e^{q/2} \\ p &= \pm \sqrt{2E} e^{q/2} \end{aligned} \right.$$

a.t. = 0: $P_0 = \sqrt{2E} \Rightarrow \text{accel} q_0 +, \quad E = \frac{P_0^2}{2}$

$$\tilde{q} = \sqrt{\frac{4}{P_0^2}} e^0 = \frac{2}{P_0}$$

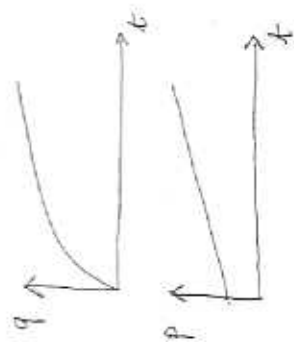
(2)

$$\frac{z}{p_0} = -t + \frac{z}{p_0} e^{q/2}$$

and finally:

$$q(t) = 2 \ln \left(\frac{p_0}{2} t + 1 \right)$$

$$p(t) = p_0 + \frac{p_0^2}{2} t$$



Mec. Razionale -Matematici- Mod. B- Prova scritta del 31 gennaio 2000

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, data, Mod. B.*

Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del Mod. B in fogli distinti da eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. A

1. Una guida circolare di raggio R e centro nell'origine O di un riferimento $Oxyz$ giace nel piano verticale xy , con y verticale ascendente. Un disco di massa M e raggio $r < R$ rotola senza strisciare all'interno della guida, mantenendosi nel piano verticale. Nel centro G del disco è vincolato un estremo di una asta rigida GP di lunghezza l e massa trascurabile. Il punto materiale P posto in P ha massa m . Si riferisca il sistema ai parametri lagrangiani φ e θ come in figura.

Si determinino le posizioni di equilibrio del sistema e le frequenze delle piccole oscillazioni attorno alla posizione di equilibrio stabile (verificato) $(\varphi, \theta) = (0, 0)$.

Si svolga il calcolo delle frequenze nelle ipotesi semplificative $\rho = R - r$, $M = m$, $l = \rho/4$ e a meno di estrazioni di radice quadrata.

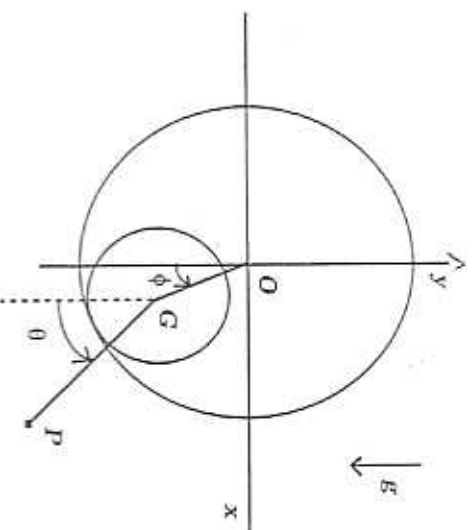
2. Si consideri il sistema unidimensionale costituito da due punti di egual massa m , mobili lungo l'asse x , orizzontale. Dette x_1 e x_2 le ascisse dei due punti, essi sono soggetti alla forza di mutua interazione di energia potenziale

$$U(x_1, x_2) = \rho(x_1 - x_2) + x_1 x_2$$

ove ρ è funzione reale C^∞ . Introdunda la trasformazione di coordinate

$$q_1 = x_1 + x_2, \quad q_2 = x_1 - x_2$$

si scriva la lagrangiana e l'hamiltoniana nelle nuove variabili e si determini (a meno di quadrature) il moto del sistema con il metodo di Hamilton-Jacobi.



Mecanica Razionale -Matematici- Mod. A - Prova Scritta del 31 gennaio 2000

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome Nome, data, Mod. A*

(Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi 1, 2, e 3, del mod. A in fogli distinti da ulteriori eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. B)

1. Un punto materiale di massa $m = 1$ è soggetto ad una forza conservativa di energia potenziale

$$U(x, y, z) = (x^2 - x - y)^2(2y - x) + xyx.$$

Si introduca il vincolo olonomo liscio:

$$y = 1, \quad z = 0.$$

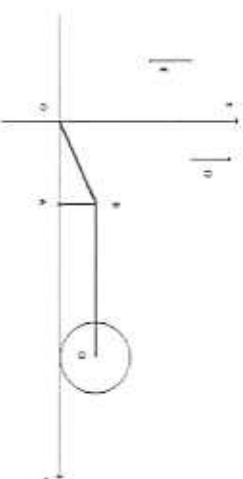
Per il sistema 1-dimensionale risultante determinare equilibri, stabilità, e disegnare un diagramma di fase nel piano $(x, \dot{x})$.

2. Un cubo materiale omogeneo rigido di massa m e spigolo L , è vincolato senza attrito col baricentro G fisso rispetto ad una terna $Oxyz$ associata ad uno spazio cinematico inerziale. Oltre alla gravità, $\vec{g} = -g\hat{z}$, su tale corpo rigido agiscono delle forze di viscosità il cui momento risultante rispetto al baricentro G si può schematizzare con $\vec{N}_G = -k\vec{\omega}$, dove $k > 0$. Al tempo $t = 0$ sia $\vec{\omega}(0) = (\omega_1(0), \omega_2(0), \omega_3(0))$, ove con $(\omega_1, \omega_2, \omega_3)$ si intendono le componenti della velocità angolare rispetto ad una terna principale d'inerzia solidale al cubo e centrata in G .

Determinare $\vec{\omega}(t)$.

3. Nel piano Oxz del sistema $Oxyz$, rotante uniformemente con velocità angolare di trascinamento $\vec{\Omega} = \Omega\hat{z}$ rispetto agli spaziali inerziali, è vincolato un disco di raggio $r = 1$, e di massa $m = 1$ a rotolare senza strisciare sull'asse x . Una sbarretta AB omogenea di lunghezza $L = 1$ e di massa $M = 1$ è vincolata a scorrere con l'estremo A sull'asse x , ortogonalmente ad esso e senza attrito. Oltre alla gravità, $\vec{g} = -g\hat{z}$, tra il baricentro G del disco e l'estremo B è tesa una molla di costante elastica $k = 1$, così pure tra l'origine O e l'estremo B è tesa un'altra molla di costante elastica $k = 1$.

Determinare una condizione sufficiente affinché il disco e sbarretta sovrapposti sull'origine O sia configurazione d'equilibrio stabile.



1. Si tratta di studiare il sistema meccanico:

$$\ddot{x} = -\frac{d}{dx}U(x), \quad U(x) := U(x, y, z) \Big|_{\substack{y=1 \\ z=0}}$$

$$U(x) = (x^2 - x - 1)^3 (2 - x)$$

$$U'(x) = 2(x^2 - x - 1)(2 - x) - (x^2 - x - 1)^2(-1) =$$

$$= (x^2 - x - 1)[2(2 - x) - (x^2 - x - 1)] =$$

$$= (x^2 - x - 1)(-5x^2 + 11x - 3),$$

$$x_{1,2} = \frac{1 \pm \sqrt{5}}{2}, \quad x_{3,4} = \frac{-11 \pm \sqrt{61}}{2}$$

$$\begin{pmatrix} \sim \begin{cases} -0,6 \\ 1,6 \end{cases} \\ \sim \begin{cases} 1,9 \\ 0,3 \end{cases} \end{pmatrix}$$

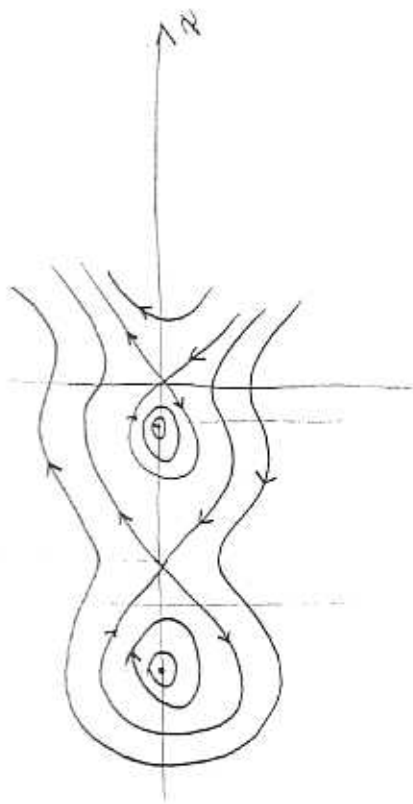
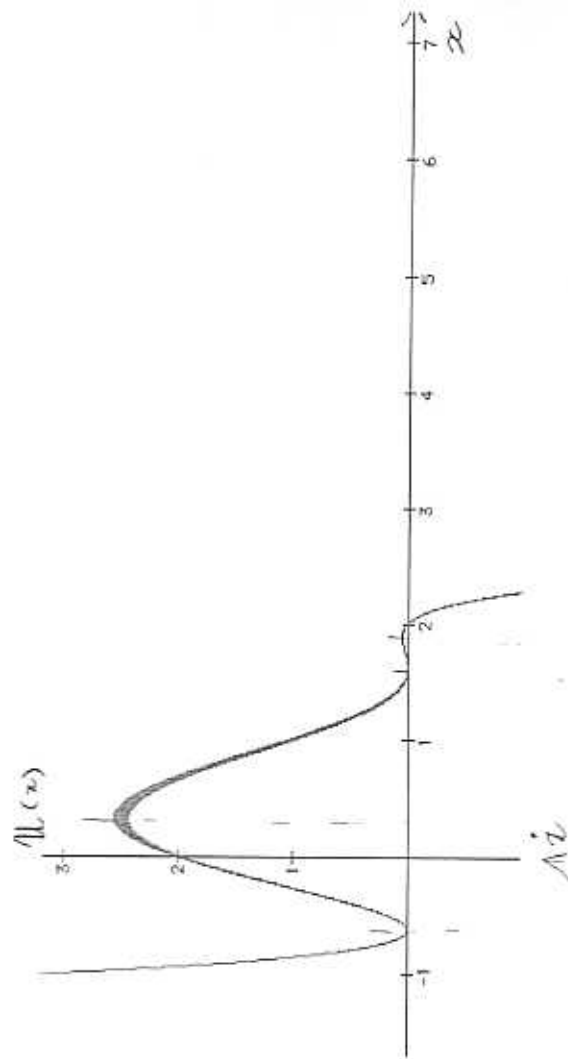
$$U''(x) = -20x^3 + 48x^2 - 18x - 8$$

$$U''\left(\frac{1+\sqrt{5}}{2}\right) > 0, \quad x_1 \text{ è minimo : stabile}$$

$$U''\left(\frac{1-\sqrt{5}}{2}\right) > 0, \quad x_2 \text{ è minimo : stabile}$$

$$U''\left(\frac{-11+\sqrt{61}}{-10}\right) < 0, \quad x_3 \text{ è max (con Hess. non deg.) : instabile}$$

$$U''\left(\frac{-11-\sqrt{61}}{-10}\right) < 0, \quad x_4 \text{ è max (con Hess. non deg.) : instabile}$$



2.

Le equazioni di Euler sono

$$I_1 \dot{\omega}_1 - (I_2 - I_3) \omega_2 \omega_3 = -K \omega_1$$

$$I_2 \dot{\omega}_2 - (I_3 - I_1) \omega_3 \omega_1 = -K \omega_2$$

$$I_3 \dot{\omega}_3 - (I_1 - I_2) \omega_1 \omega_2 = -K \omega_3$$

che non ammettono a periodo nullo la gravità poiché

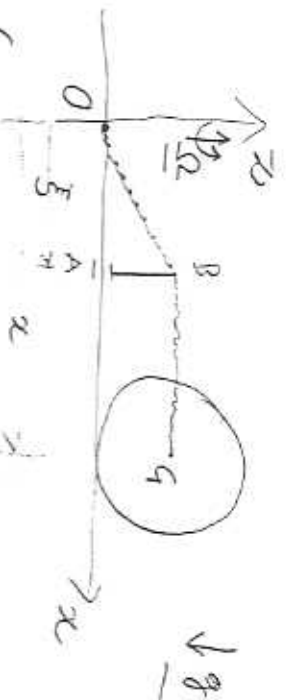
$$N_G^{(2)} = 0.$$

Dato che $\hat{r}$ un cubo, $I_1 = I_2 = I_3 = \frac{mL^2}{12}$

$$\begin{cases} \dot{\omega}_i = -\frac{12K}{mL^3} \omega_i & (i=1,2,3) \\ \omega_i(0) = \omega_i(0) \end{cases}$$

$$\omega_i(t) = \omega_i(0) e^{-\frac{12K}{mL^3} t}$$

2.



$$U(x, \xi) = \frac{1}{2} (\xi^2 + (x - \xi)^2) - \frac{M \Omega^2 \xi^2}{2} - \frac{m \Omega^2 x^2}{2}$$

$$11 = m = h = r = L = 1$$

Le componenti lungo della sollecitazione relativa a Coriolis sono nulle: infatti Ω , velocità dei punti, è sempre verticale, e $\hat{r}$ p.to di sbarrata è dritto, COMPLETAMENTE.

$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial \xi} = \xi - (x - \xi) - \Omega^2 \xi = (2 - \Omega^2) \xi - x \\ \frac{\partial U}{\partial x} = x - \xi - \Omega^2 x = -\xi + (1 - \Omega^2) x \end{cases}$$

sono integrali

$$H(\xi, x) = \begin{pmatrix} 2 - \Omega^2 & -1 \\ -1 & 1 - \Omega^2 \end{pmatrix} \text{ è definita positiva se}$$

$$\begin{cases} 2 - \Omega^2 > 0, \\ \det H > 0 : (2 - \Omega^2)(1 - \Omega^2) - 1 > 0, \end{cases}$$

$$\Omega^4 - 3\Omega^2 + 1 > 0, \quad (\Omega^2)_{1,2} = \frac{3 \pm \sqrt{5}}{2}$$

Se ha dunque stabilità per

$$\Omega^2 < \frac{3 - \sqrt{5}}{2}$$

Modello B, Correzione. Esercizio 1.

Energia potenziale $U^{(8)} = -g[(M+m)(R-r)\cos\varphi + m\ell\cos\psi]$
 Equilibrio

$$\frac{\partial U}{\partial \varphi} = g(M+m)(R-r)\sin\varphi = 0 \wedge \frac{\partial U}{\partial \psi} = g m \ell \sin\psi = 0$$

$$P_1 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad P_2 = \begin{pmatrix} 0 \\ \pi \end{pmatrix} \quad P_3 = \begin{pmatrix} \pi \\ 0 \end{pmatrix} \quad P_4 = \begin{pmatrix} \pi \\ \pi \end{pmatrix}$$

Stabilità in P_1

$$H_u(P_1) = \begin{pmatrix} g(M+m)(R-r) & 0 \\ 0 & g m \ell \end{pmatrix} \in S_{sym}^+ \Rightarrow P_1 \text{ è stabile per } L.D.$$

Energia cinetica. $T = T^D + T^P = T^{Msc} + T^{Rnito}$
 $T^D = \frac{1}{2} M \dot{\varphi}_G^2 + \frac{1}{2} (\omega_G^D, \dot{\varphi}_G^D) \quad \text{angolo piano} \Rightarrow \dot{\omega} = \omega \hat{z}$

$$\dot{\varphi}_G = \underline{\omega} \wedge \underline{r}_{CG} = (R-r)\dot{\varphi} \hat{z} \quad (\text{angolo rigido}).$$

Calcolo ω^D : Sia C il punto di contatto osserv-guida.

$$\dot{\varphi}_G = \underline{\omega} \wedge \underline{r}_{CG} = \dot{\varphi}_C + \underline{\omega}^D \wedge \underline{r}_{CG} = \underline{\omega}^D \wedge \underline{r}_{CG}$$

da cui: $\dot{\varphi} \hat{z} \wedge (R-r) \cos\psi(0\hat{x}) = \omega^D \hat{z} \wedge r \cos\psi(0\hat{x})$

osservando $v_{CG}(0\hat{x}) = -v_{CG}(0\hat{x})$

$$\omega^D = -\frac{(R-r)}{r} \dot{\varphi} \hat{z}$$

$$\begin{aligned} T^D &= \frac{M}{2} \dot{\varphi}_G^2 + \frac{1}{2} I_{CG} \omega^D{}^2 = \frac{M}{2} (R-r)^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} M r^2 \frac{(R-r)^2}{r^2} \dot{\varphi}^2 \\ &= \frac{3}{4} M (R-r)^2 \dot{\varphi}^2 \end{aligned}$$

$$T^P = \frac{m}{2} \dot{\varphi}_P^2 \quad \dot{\varphi}_P = \dot{\varphi}_G + \underline{\omega} \wedge \underline{r}_{GP} = \dot{\varphi}_G + \dot{\varphi} \hat{z} \wedge \underline{r}_{GP}$$

con $\underline{OG} = (R-r)(\sin\varphi \hat{x} - \cos\varphi \hat{y})$, $\underline{GP} = \ell(\sin\psi \hat{x} - \cos\psi \hat{y})$

$$T^P = \frac{m}{2} [(R-r)^2 \dot{\varphi}^2 + \ell^2 \dot{\psi}^2 + 2(R-r)\ell \cos(\psi-\varphi) \dot{\psi} \dot{\varphi}]$$

$$T = \frac{1}{2} \left[\left(\frac{3}{2} M + m \right) (R-r)^2 \dot{\varphi}^2 + m \ell^2 \dot{\psi}^2 + 2(R-r)m \ell \cos(\psi-\varphi) \dot{\psi} \dot{\varphi} \right]$$

frequenze caratteristiche. Matrice energia cinetica. Nella ipotesi $R-r = r$, $m = M$, $\ell = 3/4$

$$A(0,0) = \begin{pmatrix} \frac{5}{2} g m & m \frac{3}{4} \\ m \frac{3}{4} & m \frac{9}{16} \end{pmatrix}$$

$$\det(H_u(P_i) - \lambda^2 A(P_i)) = 0$$

$$\det \begin{pmatrix} 2 g m - \lambda^2 \frac{5}{2} m & -\lambda^2 \frac{3}{4} m \\ -\lambda^2 \frac{3}{4} m & g m - \lambda^2 \frac{9}{16} m \end{pmatrix} = 0$$

$$\lambda_1^2 = \frac{g}{3} \left(\frac{12+4\sqrt{6}}{3} \right) \quad \lambda_2^2 = \frac{g}{3} \left(\frac{12-4\sqrt{6}}{3} \right)$$

esercizio 2.

$$T = \frac{m}{2} (\dot{x}_1^2 + \dot{x}_2^2) \quad \text{energia cinetica. } L = T + U, +$$

nelle nuove variabili,

$$T = \frac{m}{4} (\dot{q}_1^2 + \dot{q}_2^2) \quad U = \varphi(q_2) + \frac{1}{4} (q_1^2 - q_2^2)$$

$$L = \frac{m}{4} (\dot{q}_1^2 + \dot{q}_2^2) - \varphi(q_2) - \frac{1}{4} (q_1^2 - q_2^2)$$

$$p_i = \frac{\partial L}{\partial \dot{q}_i} = \frac{m}{2} \dot{q}_i \quad i = 1, 2$$

$$H = \frac{1}{m} \left(p_1^2 + p_2^2 \right) + \varphi(q_2) + \frac{1}{4} (q_1^2 - q_2^2) = T + U.$$

H è a variabili separabili, indipendenti da t .

$$H = \underbrace{\frac{p_1^2}{m} + \frac{1}{4} q_1^2}_{H_1} + \underbrace{\frac{p_2^2}{m} + \varphi(q_2) - \frac{q_2^2}{4}}_{H_2}.$$

funzione generata

$$S = -(\beta_1 + \beta_2) t + w_1(q_1, \beta_1) + w_2(q_2, \beta_2)$$

eq. di Hamilton-Jacobi

$$\beta_i = H_i \left(\frac{\partial w_i}{\partial q_i}, q_i \right) \quad i = 1, 2.$$

$$\frac{1}{m} \left(\frac{\partial w_1}{\partial q_1} \right)^2 + \frac{1}{4} q_1^2 = \beta_1$$

$$w_1 = \pm \int \sqrt{m \left(\beta_1 - \frac{\xi_1^2}{4} \right)} d\xi_1$$

$$\frac{1}{m} \left(\frac{\partial w_2}{\partial q_2} \right)^2 + \varphi(q_2) - \frac{q_2^2}{4} = \beta_2$$

$$w_2 = \pm \int \sqrt{m \left(\beta_2 + \frac{\xi_2^2}{4} - \varphi(\xi_2) \right)} d\xi_2$$

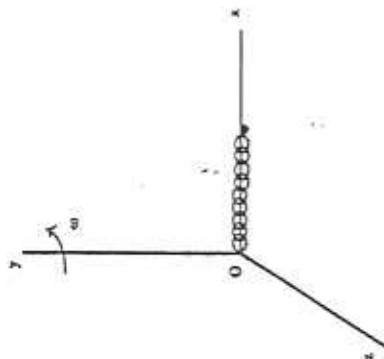
Attenzione: Consegnare due (soli) distinti fogli; un foglio, contrassegnato A-Cognome Nome, con la soluzione dell'esercizio A, un ulteriore foglio contrassegnato B-Cognome Nome, con la soluzione dell'esercizio B.

Esercizio B

Un punto materiale P di massa m è vincolato in modo liscio a scorrere lungo l'asse z di un riferimento (O, x, y, z) ed è collegato all'origine O da una molla di costante elastica $h > 0$. Il riferimento (O, x, y, z) ruota, mantenendo $O \equiv O^*$ e $\hat{y} \equiv \hat{Y}$, con velocità angolare costante $\underline{\omega}(\tau) = \omega(\tau)\hat{y}$, $\omega(\tau) > 0$ rispetto al riferimento inerziale (O^*, X, Y, Z) .

1) Determinare l'equazione del moto nel riferimento relativo (non inerziale) e determinare le posizioni di equilibrio relativo al variare di $\omega(\tau)$ in $[0, +\infty)$.

2) Si supponga ora che la terna non inerziale sia animata dal moto di trascinamento $O^*O(t) = t\hat{y}$, $\hat{x}(0) = \hat{X}(0)$, e $\omega(\tau) > 0$, costante. Determinare la velocità e l'accelerazione di trascinamento del punto P nel moto relativo di quiete in un punto di equilibrio relativo.



Primo compitino - Meccanica Razionale - mod. A - 1 dicembre 2000

ATTENZIONE: Risolvere l'esercizio A su UN foglio, l'esercizio B su un altro foglio, DISTINTO dal precedente.

A.1. Sull'asse orizzontale x di un sistema inerziale $Oxyz$ si consideri vincolata, in maniera liscia, una particella P di massa $m = 1$. Oltre alla gravità, agisce su P la forza posizionale

$$\underline{F}(x, y, z) = \left(\frac{1}{x^3} + z^2 y, -y^3 - zx^2, z^3 \right).$$

Studiare la dinamica 1-dimensionale:

1) si determini la funzione 'energia totale' del sistema vincolato (facoltativo: se ne abbozzi un diagramma di fase, cioè, si disegni l'andamento delle curve di livello nel piano $\mathbb{R}^2 = \{(x, \dot{x})\}$);

2) si determini esplicitamente la soluzione al problema di Cauchy

$$x(0) = 1, \quad \dot{x}(0) = 0.$$

A.2. Si consideri la particella libera P di massa m soggetta alla forza posizionale

$$\underline{F}(x, y, z) = (-x^3 + z^2 y, -y^3 - zx^2, z^3)$$

1) La forma lavoro associata ad $\underline{F}$ è conservativa (chiusa)?

Si vincoli ora la particella P sul piano liscio orizzontale Oxy e si determini la forma lavoro ivi ristretta;

2) risulta quest'ultima conservativa (chiusa)?

3) Determinare per il sistema vincolato un equilibrio e studiarne la stabilità.

8

Soluzione di A.1. del primo compito mod. A del 1/12/2000.
Il sistema è retto dalle equazioni, vincolo geometrico: $y=0, z=0$, l'asse x è l'ascissa.

$$\begin{aligned} \dot{x} &= \frac{1}{x^2} \\ 0 &= \dot{y} \\ 0 &= -mg + \dot{\phi}_z \end{aligned}$$

L'energia totale:

$$E(x, \dot{x}) = \frac{1}{2} \dot{x}^2 - \int \frac{1}{x^3} dx = \frac{1}{2} \dot{x}^2 + \frac{1}{2x^2}$$

L'integrazione del problema $x(0) = 1, \dot{x}(0) = 0$ si fa per separazione: in tal caso $e = E(1, 0) = \frac{1}{2}$.

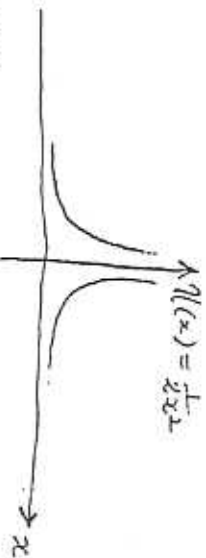
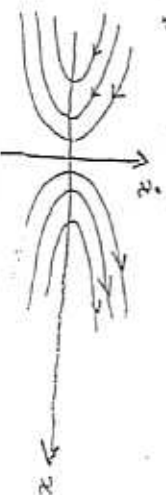
$$|\dot{x}| = \sqrt{2e - \frac{1}{x^2}}, \quad \dot{x} = \text{sgn}(\dot{x}(0)) \sqrt{2e - \frac{1}{x^2}}$$

quale valutazione della radice prendere? Si noti che $\text{sgn}(\dot{x}(0))$ non è definito, da che parte evolve il sistema? Si ha lo sviluppo di Taylor con polo in $t=0$

$$x(t) = 1 + \frac{1}{2} \ddot{x}(0)t^2 + O(t^3) = 1 + \frac{1}{2} t^2 + O(t^3) = 1 + \frac{1}{2} t^2 + O(t^3), \quad \text{dunque} \quad \dot{x}(t) = t + O(t^2).$$

si deve dunque prendere la valutazione positiva (questa discussione non era richiesta).

$$\int_1^x \frac{dx}{\sqrt{1 - \frac{1}{x^2}}} = t, \quad \int_1^x \frac{x dx}{\sqrt{x^2 - 1}} = t, \quad \sqrt{x^2 - 1} = t, \quad x(t) = \sqrt{t^2 + 1}.$$



Soluzione di A.2.

$KL^P = E + dP$, pensata come 1-forma in $\mathbb{R}^2$, non è chiusa: basta per esempio vedere che $\frac{\partial E}{\partial x} \neq \frac{\partial E}{\partial y}$; ristretta nel piano $z=0, (O, x, y)$, diventa

$$KL^P|_{z=0} = Q_x dx + Q_y dy = -x^2 dx - y^2 dy,$$

è impossibile vedere che

$$dKL^P|_{z=0} = -d(\frac{1}{3}(x^3 + y^3))$$

quindi esatta.

Si nota che $(x, y, z) = (0, 0, 0)$ è un punto di equilibrio e, dato che è un minimo stretto locale per l'energia potenziale $U(x, y, z) = \frac{1}{2}(x^2 + y^2 + z^2)$, per Lagrange-Dirichlet è un punto di equilibrio stabile.

Esercizio B. Come zingari.

1) Equazione del moto nel rif. (O, x, y, z) : $(\omega = \omega^{(e)})$

$$m \ddot{x}^{(e)} = m g + \underline{F} - k \underline{OP} - 2m \underline{\omega} \wedge \underline{v}^{(e)} - m \lambda (\underline{\omega} \wedge \underline{OP})$$

$$\text{ove } \underline{v}^{(e)} = \dot{x} \hat{x} + \dot{y} \hat{y} + \dot{z} \hat{z}, \quad \underline{OP} = x \hat{x} + y \hat{y} + z \hat{z}, \quad \underline{\omega} = \omega \hat{z} \quad \text{da cui}$$

$$x: \quad \begin{cases} m \ddot{x} = (m \omega^2 - k) x, \\ y: \quad 0 = \dot{\phi}_y - m g, \\ z: \quad 0 = \dot{\phi}_z + 2m \omega \dot{x}. \end{cases}$$

Forbiditi da equ. di vincolo: $m \omega^2 - k \neq 0 \Rightarrow x_{eq} = 0$

$$m \omega^2 - k = 0 \Rightarrow x_{eq} \in \mathbb{R}$$

$$\text{poiché (sist. 1. div)} \quad m \ddot{x} = (m \omega^2 - k) x = - \frac{d}{dx} \left[(m \omega^2 - k) \frac{x^2}{2} \right]$$

$$k > m \omega^2 \Rightarrow U''(0) > 0$$

$$k < m \omega^2 \Rightarrow U''(0) < 0 \quad x_{eq} = 0 \text{ è instabile per T. Lagrange-Dir.}$$

$$k = m \omega^2 \Rightarrow x_{eq} \in \mathbb{R} \text{ è instabile (equilibrio indifferente)}$$

2) Se $OP = x \hat{x}$, $x \in \mathbb{R}$ fisso, di equilibrio relativo.

$$\underline{v}^{(e)} = \underline{v}_P^{(e)} - \underline{v}_P^{(a)} = \underline{v}_P^{(a)} = \underline{v}_O^{(a)} + \underline{\omega} \wedge \underline{OP} = \frac{d}{dt} (0 \hat{x} + 0 \hat{y} + 0 \hat{z}) + \omega \hat{z} \wedge x \hat{x} =$$

$$= x \hat{y} - \omega x \hat{z} = \hat{y} + \omega x [\cos(\omega t) \hat{x} + \sin(\omega t) \hat{z}]$$

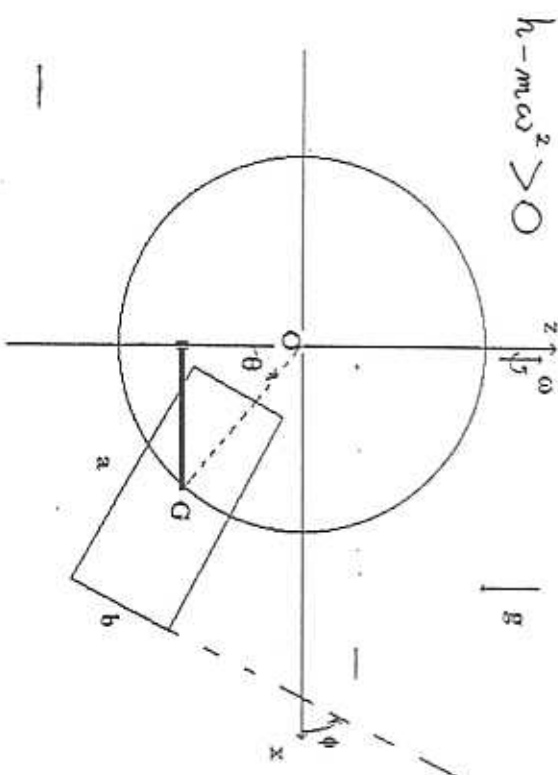
$$a^{(e)} = a_0^{(a)} + \omega \wedge \underline{OP} + \omega \wedge (\omega \wedge \underline{OP}) = -\omega^2 \underline{OP} =$$

$$= -\omega^2 x \hat{x} = -\omega^2 x [\cos(\omega t) \hat{x} + \sin(\omega t) \hat{z}]$$

La velocità e accelerazione di traslazione sono entrambi di natura, espresse nel riferimento inerziale.

ATTENZIONE: Risolvere l'esercizio 1 su UN foglio, l'esercizio 2 su un altro foglio, DISTINTO dal precedente.

1. Sul piano verticale Oxz del riferimento non inerziale $Oxyz$ rotante con velocità angolare di trascinamento $\omega \hat{z}$ rispetto agli spazi inerziali, z verticale ascendente: $\vec{g} = -g \hat{z}$, si consideri la guida $x^2 + z^2 = R^2$. Su di essa è vincolato il baricentro G di una lamina omogenea rettangolare di lati a e b , $a > b$, e di massa m . Tra il baricentro G e l'asse z è tesa una molla di lunghezza a riposo nulla e di costante elastica $h > 0$ che si mantiene ortogonale all'asse z stesso. Al variare dei coefficienti strutturali $R > 0$, $a > b > 0$, $g > 0$, $h > 0$, $\omega > 0$, definenti il sistema meccanico, determinare equilibri e discuterne la stabilità. Riferirsi agli angoli ϕ e θ in figura.



ATTENZIONE: Risolvere l'esercizio 1 su UN foglio, l'esercizio 2 su un altro foglio, DISTINTO dal precedente.

2. In un riferimento $Oxyz$ con y verticale ascendente: $\vec{g} = (0, -g, 0)$ un anello di massa m e raggio r è libero di ruotare attorno al punto O , mantenendosi nel piano Oxy . Detto A il punto dell'anello diametralmente opposto a O , si descriva la generica configurazione dell'anello mediante l'angolo θ , valutato in senso antiorario, tra la direzione negativa dell'asse y e il segmento OA .

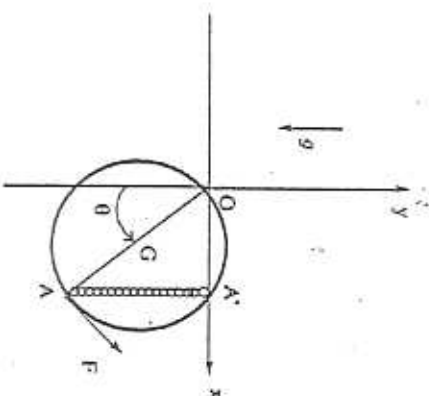
L'anello è soggetto, oltre al peso, alla forza di attrito viscoso applicata in A , $\vec{F} = -k\nu \hat{A}$, e alla forza elastica dovuta ad una molla di costante elastica h tesa tra il punto A e la sua proiezione A' sull'asse x .

Determinare l'equazione del moto dell'anello (usare la seconda equazione cardinale con polo in O);

Determinare le configurazioni di equilibrio;

Determinare una condizione sufficiente su h affinché la posizione $\theta = 0$ sia asintoticamente stabile.

Determinare la reazione vincolare nell'origine all'istante $t = 0$ nel moto di condizioni iniziali $\theta(0) = \pi/2$, $\dot{\theta}(0) = 0$.



6) 1. $a > b > 0, \quad h - m\omega^2 > 0$

$$U(\varphi, \theta) = -mgR \cos \theta + \frac{h}{2} R^2 \sin^2 \theta - \frac{\omega^2}{2} \int_L^Z U(\varphi, \theta)$$

dove $\int_L^Z U(\varphi, \theta)$ è il momento d'inerzia della lamina, nella configurazione (φ, θ) , rispetto all'asse Z .

Huygens-Steiner:
$$I_L^Z = m d^2 + \int_L^Z I_G$$

dove d è la distanza dell'asse Z dal parallelo eff. passante per G , il baricentro della lamina,

I_G è il mom. d'in. della lamina, rispetto al suddetto asse per G .

$$d^2 = R^2 \sin^2 \theta$$

$$I_L^G = (I_G, n, n)$$

dove

I_G è l'op. (matrice) d'inerzia in G

n è il vettore dell'asse per G e parallelo a Z .

$$I_G = \begin{pmatrix} \frac{mb^2}{12} & 0 \\ 0 & \frac{m(a^2+b^2)}{12} \end{pmatrix} \quad n = \begin{pmatrix} -\cos \varphi \\ \sin \varphi \\ 0 \end{pmatrix}$$

$$(I_G n, n) = \frac{m}{12} (b^2 \cos^2 \varphi + a^2 \sin^2 \varphi)$$



$$U(\varphi, \theta) = -mgR \cos \theta + \frac{(h - m\omega^2) R^2}{2} \sin^2 \theta - \frac{m\omega^2}{2} \frac{1}{12} (b^2 \cos^2 \varphi + a^2 \sin^2 \varphi)$$

$$\begin{cases} 0 = U_{\varphi} = \frac{m\omega^2}{12} (b^2 - a^2) \sin \varphi \cos \varphi \\ 0 = U_{\theta} = [mg + (h - m\omega^2) R \cos \theta] R \sin \theta \end{cases}$$

Le due equazioni sono indipendenti:

$$\varphi_E \in \{0, \frac{\pi}{2}, \pi, \frac{3}{2}\pi\} = \{\varphi_1, \varphi_2, \varphi_3, \varphi_4\}$$

$$\vartheta_E : \begin{cases} \sin \vartheta = 0 \Rightarrow \vartheta_{12} = 0, \pi \\ mg + (h - m\omega^2) R \cos \vartheta = 0 \Rightarrow \cos \vartheta = -\frac{mg}{(h - m\omega^2) R} \end{cases}$$

per ipotesi, $\cos \vartheta_{34} < 0$; così, se

$$\begin{cases} \vartheta_3 = \arccos \left(-\frac{mg}{(h - m\omega^2) R} \right) \\ \vartheta_4 = -\vartheta_3 \end{cases} \quad \left[\frac{mg}{(h - m\omega^2) R} \leq 1 \right] \quad \frac{\pi}{2} < \vartheta_3 < \pi$$

Gli equilibri sono dunque 16 coppie ordinate (φ_i, ϑ_j) $i, j = 1, 2, 3, 4$

Per quanto concerne la stabilità: basta studiare per $\varphi_E = 0, \frac{\pi}{2}$ e $\vartheta_E = 0, \pi$, $\vartheta_3 = \arccos \left(-\frac{mg}{(h - m\omega^2) R} \right)$

$$\nabla^2 U = \begin{pmatrix} \frac{m\omega^2}{12} (b^2 - a^2) (\cos^2 \varphi - \sin^2 \varphi) & 0 \\ 0 & (m\omega^2 - h) R^2 \sin^2 \vartheta + [mg + (h - m\omega^2) R \cos \vartheta] R \cos \vartheta \end{pmatrix}$$

$$\frac{\partial^2 \mathcal{L}}{\partial \theta^2}(\theta_3) = (m\omega^2 - h)R^2 \left(1 - \left[\frac{mg}{(h - m\omega^2)R} \right]^2 \right) +$$

$$+ \left[mg + (h - m\omega^2)R \frac{mg}{(h - m\omega^2)R} \right] \frac{R}{(h - m\omega^2)R} =$$

$$= -(h - m\omega^2)R^2 + \frac{(mg)^2 R^2}{(h - m\omega^2)R} + \frac{R(mg)^2}{R(h - m\omega^2)R}$$

$$\nabla^2 \mathcal{L}(0,0) = \begin{pmatrix} \frac{m\omega^2}{12}(b^2 - a^2) < 0 & 0 \\ 0 & [mg + (h - m\omega^2)R]R \end{pmatrix} \begin{matrix} \text{est stable} \\ \text{est instable} \end{matrix}$$

$$\nabla^2 \mathcal{L}\left(\frac{\pi}{2}, 0\right) = \begin{pmatrix} -\frac{m\omega^2}{12}(b^2 - a^2) > 0 & 0 \\ 0 & [mg + (h - m\omega^2)R]R \end{pmatrix} \text{ est stable. }$$

$$\nabla^2 \mathcal{L}(0, \pi) = \begin{pmatrix} \frac{m\omega^2}{12}(b^2 - a^2) < 0 & 0 \\ 0 & -mg + (h - m\omega^2)R \end{pmatrix} \text{ inst.}$$

$$\nabla^2 \mathcal{L}\left(\frac{\pi}{2}, \pi\right) = \begin{pmatrix} -\frac{m\omega^2}{12}(b^2 - a^2) > 0 & 0 \\ 0 & -mg + (h - m\omega^2)R \end{pmatrix} \text{ est stable si } (h - m\omega^2)R > mg$$

quest'ultima condizione di stabilità è la base di non-esistenza per $\theta_3 \in \theta_4$. Qualora invece $(h - m\omega^2)R \leq mg$

allora

$$\nabla^2 \mathcal{L}\left(\frac{\pi}{2}, \theta_3\right) = \begin{pmatrix} -\frac{m\omega^2}{12}(b^2 - a^2) > 0 & 0 \\ 0 & \frac{\partial^2 \mathcal{L}}{\partial \theta^2} \Big|_{\theta=\theta_3} \end{pmatrix}$$

$$\frac{\partial^2 \mathcal{L}}{\partial \theta^2} \Big|_{\theta=\theta_3} \quad \text{est stable}$$

4

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}^2} = - (h - m\omega^2) R^2 \left(1 - \frac{(mg)^2}{(h - m\omega^2)^2 R^2} \right) +$$

$$+ \left[mg + (h - m\omega^2) R \left(- \frac{mg}{(h - m\omega^2) R} \right) \right] R \left(- \frac{mg}{(h - m\omega^2) R} \right) =$$

$$- (h - m\omega^2) R^2 + \frac{(mg)^2}{h - m\omega^2} - \frac{(mg)^2}{h - m\omega^2} + \frac{(mg)^2}{h - m\omega^2}$$

la def. è vera sic

$$R^2 (h - m\omega^2)^2 < (mg)^2 \quad (h - m\omega^2 > 0)$$

$R(h - m\omega^2) < mg$, NO
 perché la condizione di esistenza di $\partial_3(e\partial_4)$
 è estremamente complementare a essa -

Esercizio 2. Correzione

2° eq. cardinale con polo in 0.

$$\dot{M}_O = N_O^{ext} = OG \wedge mg + OA \wedge F^{(vec)} + OA \wedge F^{al}$$

Proietto sull'asse z: $I_O^{(z)} = 2m\ell^2$

$$I_O^{(z)} \ddot{\theta} = -mg\ell \sin\theta - 2\ell k\ell\dot{\theta} + 2\ell \sin\theta h + 2\ell \sin\theta h + 2\ell \cos\theta$$

Eq. del moto

$$\ddot{\theta} = -\frac{g}{2\ell} \sin\theta - \frac{k}{m} \dot{\theta} + 2\frac{h}{m} \sin\theta \cos\theta \quad (1)$$

Equilibrio

$$\sin\theta \left(-\frac{g}{2\ell} + 2\frac{h}{m} \cos\theta \right)$$

$$\sin\theta = 0 \quad \theta_1 = 0, \theta_2 = \pi \quad \cos\theta = \frac{gm}{4\ell h} < 1 \quad \theta_3 = \arccos\left(\frac{gm}{4\ell h}\right)$$

1° metodo $\theta_4 = \theta_3$

$\dot{\theta} = v$

$$\dot{v} = \sin\theta \left(-\frac{g}{2\ell} + 2\frac{h}{m} \cos\theta \right) - \frac{k}{m} v \quad \dot{x} = \left(\frac{\partial}{\partial t} \right) = X(x)$$

$$X(0) = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{2\ell} \cos\theta + 2\frac{h}{m} (\cos^2\theta - \sin^2\theta) & -\frac{k}{m} \end{pmatrix} \bigg|_{(0,0)} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{g}{2\ell} + 2\frac{h}{m} & -\frac{k}{m} \end{pmatrix}$$

$$\det(X(0) - \lambda I) = 0 \quad \lambda_{1,2} = -\frac{k}{2m} \pm \sqrt{\frac{k^2}{4m^2} + \left(2\frac{h}{m} - \frac{g}{2\ell}\right)}$$

se $h < \frac{gm}{4\ell}$ $\text{Re}(\text{Spec } X(0)) < 0 \Rightarrow x=0$ è asintoticamente stabile.

Reazione vincolare in 0.

$$m\ddot{a}_G = -m\ddot{\theta} OG = \phi_0 + mg \quad \text{Dalla (1) con le cond. iniziali}$$

$$\phi_0^{(x)} = -\frac{mg}{2}, \quad \phi_0^{(y)} = mg$$

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome Nome, data*

(Risolvere l'esercizio 2 in fogli distinti da ulteriori eventuali fogli usati per la soluzione dell'esercizio 1)

1. Consideriamo un riferimento inerziale $Oxyz$. Una particella di massa $m = 1$ è soggetta alle seguenti forze:

- 1) La forza di gravità: $F = mg$, $g = -gz$, $g > 0$.
- 2) Una forza conservativa di energia potenziale:

$$U(OP) = \frac{a}{2} (|OP|^2 - |OP|^4), \quad a > 0.$$

3) Una forza viscosa: $F^{visc} = -\dot{OP}$ (costante di viscosità: $k = 1$).

La particella sia vincolata in maniera liscia sull'asse x .

Determinare gli equilibri e indagare sul carattere di stabilità, instabilità, asintotica stabilità di essi per a nei reali strettamente positivi.

2. In un piano Oxy con y verticale ascendente, $\underline{g} = (0, -g)$, giace un sistema costituito da una lamina triangolare di altezza l e massa M e da un disco omogeneo di raggio $R < l$ e massa m , libero di rotolare senza strisciare sul lato CB della lamina. Tra il punto C e il baricentro G del disco è tesa una molla di costante elastica k . Si riferisca il sistema alle coordinate lagrangiane $x = x_A$ e θ , angolo formato dall'asse y con una retta solida al disco.

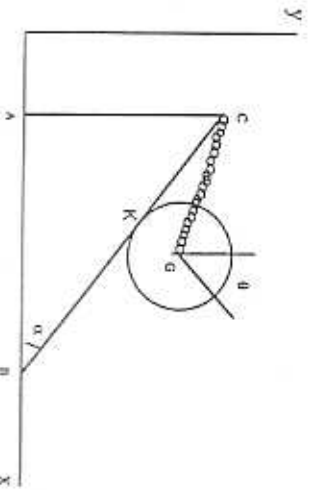
(Suggerimento utile: si noti che $x_G = x_A + \cos\theta$, $y_G = y_A + \cos\theta$.)

Determinare:

i) la Lagrangiana e le equazioni di Lagrange del sistema (si faccia attenzione ad eventuali integrali primi del moto);

ii) la soluzione delle equazioni di Lagrange per generici dati iniziali;

iii) (Facoltativo) la componente lungo l'asse x della quantità di moto totale.



$\mathcal{E}$ energia potenziale della forza potenziale conservativa è

$$\delta L_{visc} \int_{vincl} = -\dot{OP} \cdot d\mathbf{P} \Big|_{vincl} = -\dot{x} \cdot dx = -x dx$$

$$\Rightarrow Q^{visc}(x, \dot{x}) = -x \dot{x}$$

Equilibri: $\mathcal{U}'(x) = 0 : 2x(1-2x^2) = 0,$

$$x_1 = 0 \quad x_{2,3} = \pm \frac{1}{\sqrt{2}}$$

$$\mathcal{U}''(x) = 2(1-6x^2)$$

$$\mathcal{U}''(x_1) = 2 > 0, \text{ min locale, per } x_{2,3} \text{ - Dirichlet}$$

$$x_1 = 0 \text{ è stabile (semplicemente).}$$

$\mathcal{U}''(x_{2,3}) = 2(-2) < 0$ max locale non degenere, comunque

non si può utilizzare direttamente il teorema THND per la presenza della viscosità. Usiamo il 1° metodo:

$$NL : \begin{cases} \dot{x} = v \\ \dot{v} = -2(x-2x^2) - v \end{cases} \quad L, \text{ sforno: } \begin{cases} \dot{x} = v \\ \dot{v} = -2(1-6x^2)(x-\frac{1}{\sqrt{2}}) - v \end{cases}$$

$$2x_2 \frac{1}{\sqrt{2}} \left(\dot{v} = -2(1-6x^2)(x-\frac{1}{\sqrt{2}}) - v \right) \Big|_{x=\frac{1}{\sqrt{2}}}$$

$$\begin{pmatrix} \dot{x} \\ \dot{v} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ 2x-1 & -v \end{pmatrix} \Big|_{x=\frac{1}{\sqrt{2}}} \text{, det} \begin{pmatrix} -\lambda & 1 \\ 2x-1-\lambda & -1-\lambda \end{pmatrix} = 0,$$

$$\lambda^2 - \lambda - 2x = 0 \quad \lambda_{1,2} = \frac{-1 \pm \sqrt{1+8x}}{2} \Rightarrow \text{c'è una radice con parte reale}$$

$$\text{Controllo con ora l'eventuale divergenza stabilità di } x_1 = 0. \text{ 1° metodo}$$

$$L, \text{ sforno: } \begin{cases} \dot{x} = v \\ \dot{v} = -2x - v \end{cases} \quad \begin{pmatrix} \dot{x} \\ \dot{v} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -2 & -1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x \\ v \end{pmatrix}, \text{ det} \begin{pmatrix} -\lambda & 1 \\ -2 & -1-\lambda \end{pmatrix} = 0$$

$$\lambda^2 + \lambda + 2 = 0 \quad \lambda_{1,2} = \frac{-1 \pm \sqrt{1-8}}{2}$$

$$i) \quad 1-4x < 0 \Rightarrow \text{Re}(\lambda_{1,2}) = -\frac{1}{2} < 0.$$

$$ii) \quad 1-4x \geq 0 \Rightarrow -1 + \sqrt{1-4x} < 0 \Leftrightarrow 2 > 0$$

$$\text{Dunque } x_1 = 0 \text{ è asintoticamente stabile } \forall 2 > 0.$$

$$\textcircled{D}$$

Esercizio 2. Soluzione.

$$i) \quad U = U^g + U^e = mg y_k + \frac{1}{2} k c_G^2 = mg(l - R\theta \sin \alpha) + \frac{1}{2} k (R^2 + R^2 \theta^2) \cong -mgR\theta \sin \alpha + \frac{1}{2} k R^2 \theta^2$$

Energia cinetica

$$T = T_{\text{disco}} + T_{\text{camina}} = \frac{1}{2} m v_G^2 + \frac{1}{2} I_G \omega^2 + \frac{1}{2} M v_G'^2 = \frac{1}{2} m (\dot{x}_k^2 + \dot{y}_k^2) + \frac{1}{2} \frac{m R^2}{2} \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} M \dot{x}^2$$

$$\text{ove } \dot{x}_k = \dot{x} + R \cos \alpha \dot{\theta} \quad \dot{y}_k = R \sin \alpha \dot{\theta}$$

si trova

$$L = T - U = \frac{(M+m)}{2} \dot{x}^2 + \frac{1}{2} \frac{3mR^2}{2} \dot{\theta}^2 + mR \cos \alpha \dot{x} \dot{\theta} + mgR \sin \alpha \theta - \frac{1}{2} k R^2 \theta^2 = L(\theta, \dot{x}, \dot{\theta})$$

ii) Equazioni di Lagrange

$$\begin{cases} \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) - \frac{\partial L}{\partial x} = 0 \rightarrow (M+m) \ddot{x} + mR \cos \alpha \ddot{\theta} = 0 \\ \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \rightarrow \frac{3}{2} mR \ddot{\theta} + mR \cos \alpha \ddot{x} - mgR \sin \alpha + k R^2 \theta = 0 \end{cases}$$

Sostituendo si dalle prima nella seconda equazione,

$$\left[\frac{3}{2} m - \frac{m^2 \cos^2 \alpha}{m+M} \right] R \ddot{\theta} + k R^2 \theta - mgR \sin \alpha = 0$$

del tipo $a \ddot{\theta} + b \theta + c = 0$, $a > 0$, $b > 0$ che ha soluzione

$$\theta(t) = A \cos(\sqrt{\frac{b}{a}} t + \varphi_0) - \frac{c}{b}$$

con A, φ_0 determinati dalle condizioni iniziali.

L' integrale primo del moto

$$\frac{\partial L}{\partial x} = (M+m) \ddot{x} + mR \cos \alpha \ddot{\theta} = (M+m) \ddot{x}_G + mR \cos \alpha \ddot{\theta} = c_0$$

permette di calcolare facilmente $x(t)$.

iii) (Facoltativo)

$$P_x = P \cdot e_1 = (M \underline{v}_G + m \underline{v}_G') \cdot e_1 = M \dot{x} + m \dot{x}_G = M \dot{x} + m(\dot{x} + R \cos \alpha \dot{\theta}) = \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} = \text{costante.}$$

Soluzione Primo compitino - Meccanica Razionale - mod. A - 23 novembre 2001

1 Sia $\{O, x, y, z\}$ un riferimento inerziale con z verticale ascendente: $\underline{g} = (0, 0, -g)$, $g > 0$. Sul vincolo liscio dato dall'equazione

$$x^2 + z^2 - R^2 = 0, \quad y = 0, \quad R : \text{costante reale positiva},$$

è vincolata una particella P di massa m . Oltre alla gravità, agisce su P la forza

$$\underline{F} = -k \dot{OP}, \quad k > 0.$$

Determinare, esibendo tutti i dettagli necessari, un equilibrio *stabile* per tale sistema.

Soluzione.

Si tratta di un pendolo con ulteriore forza di viscosità. Considerando quale parametro Lagrangiano l'angolo θ che vale zero in $(0, 0, -R)$, cioè la candidata posizione stabile cercata, e valutato positivamente in senso antiorario, si ha la seguente immersione vincolare, dove (t, n, b) è la terna di Frenet:

$$S^1 \ni \theta \mapsto OP(\theta) = (R \sin \theta, 0, -R \cos \theta) = -R \, n \in R^3.$$

$$\dot{OP} = (R \cos \theta \, \dot{\theta}, 0, R \sin \theta \, \dot{\theta}) = R \dot{\theta} \, t$$

$$t : \quad mR\ddot{\theta} = -mg \sin \theta - kR\dot{\theta}$$

$$n : \quad mR\dot{\theta}^2 = -mg \cos \theta + \Phi_n$$

$$b : \quad 0 = \Phi_b$$

Nel caso conservativo, per $k = 0$, la funzione energia totale è integrale primo e lavora come funzione di Liapunov per l'equilibrio $\theta = 0$,

$$E(\theta, \dot{\theta}) = \frac{1}{2} m R^2 \dot{\theta}^2 - mgR(\cos \theta - 1)$$

cioè, vale zero in $(\theta, \dot{\theta}) = (0, 0)$ ed è ivi localmente definita positiva, inoltre (appena sopra detto) è costante lungo i moti din. possibili.

Nel caso di presenza di viscosità, $k > 0$, ancora $(\theta, \dot{\theta}) = (0, 0)$ è equilibrio: infatti la componente t mostra che per $\dot{\theta} = 0$ il secondo membro è nullo per $\theta = \mathbb{Z}\pi$; si tratta di accertare se la *stessa* funzione $E(\theta, \dot{\theta})$ è ancora Liapunov: ora bisogna solamente verificare che sia non crescente lungo le soluzioni,

$$\dot{E} = \frac{\partial E}{\partial \theta} \dot{\theta} + \frac{\partial E}{\partial \dot{\theta}} \ddot{\theta} = mgR \sin \theta \, \dot{\theta} + mR^2 \dot{\theta} \, \ddot{\theta},$$

usando la componente t del moto,

$$\dot{E} = mgR \sin \theta \, \dot{\theta} - mgR \sin \theta \, \dot{\theta} - kR^2 \dot{\theta}^2 = -kR^2 \dot{\theta}^2 \leq 0$$

Dunque, $\theta = 0$ è equilibrio stabile per ogni 'aggiunta' viscosa con $k > 0$.

c. Razionale -Matematici- Mod.A- Prova scritta del 31 agosto 2001

vere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, data, Mod. A.*
chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del Mod. A in fogli distinti da
li fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. B

el piano Oxy del sistema $Oxyz$, y verticale ascendente ($g = -g\hat{y}$), un disco omoge-
essa M e raggio R è vincolato in maniera liscia a ruotare attorno al suo baricentro
to nell'origine O . Un ulteriore disco di massa m , raggio r , baricentro A , è vinco-
iano Oxy a rotolare senza strisciare sia su di una guida circolare fissa di centro
io $R + 2r$ sia sul bordo del disco precedente. Il sistema è 1-dimensionale, e il
o Lagrangiano da utilizzare nella descrizione del sistema sia l'angolo orientato
to positivamente in senso antiorario dall'asse x alla semiretta orientata come il
' A .

er arbitrari moti $t \mapsto \delta(t)$, determinare (vettorialmente) le velocità angolari dei
i, ω_O e ω_A .

la gravità su entrambi i dischi, sul disco incernierato nell'origine è applicata
ia di momento:

$$M = \frac{mgR^2}{4} \hat{z}.$$

determinare le configurazioni di equilibrio e discuterne la stabilità.

na particella di massa $m = 1$ è vincolata nel piano liscio orizzontale Oxy ed è
alla forza

$$F = -\frac{y^6 x}{3} \hat{x} - y^5 x^2 \hat{y}.$$

re se il sistema è conservativo.
re se esistono equilibri stabili.

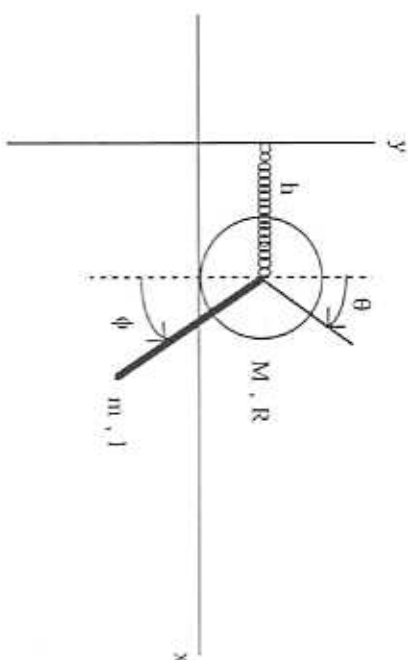
Mecchanica Razionale -Matematici- Mod. B - Prova Scritta del 31 agosto 2001

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome Nome, data, Mod. B*

(Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del mod. B in fogli distinti da ulteriori
eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. A)

1. Un disco omogeneo D di massa M e raggio R è vincolato a rotolare senza strisciare
sull'asse orizzontale x di un sistema di riferimento $Oxyz$ con y verticale ascendente: $g =$
 $(0, -g, 0)$. Una molla di lunghezza a riposo nulla e di costante elastica $h > 0$ è tesa tra
Passe y e il centro C del disco, mantenendosi sempre orizzontale. Una asta di massa m
e lunghezza l è vincolata con un estremo nel centro C ed è libera di ruotare nel piano
verticale Oyx . Considerare quali parametri Lagrangiani gli angoli θ e ϕ in figura.

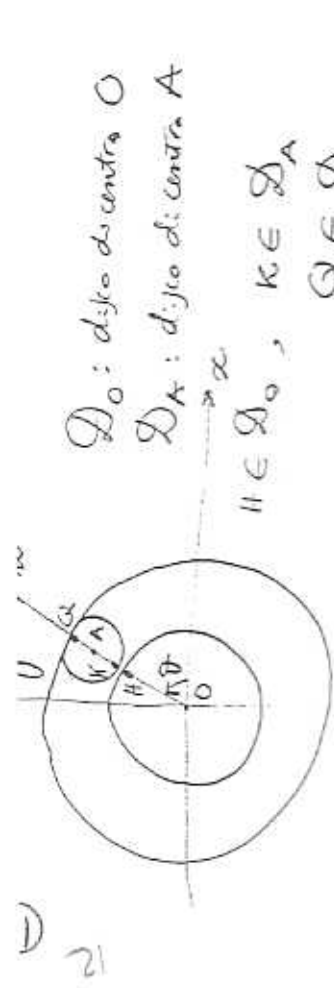
Determinare esplicitamente l'equazione di secondo grado che fornisce le pulsazioni ω_1 e ω_2
delle piccole oscillazioni attorno ad un equilibrio stabile.



2. Sia $x \in R^n$, $A \in Sym^+(n)$, $U \in Sym^+(n)$ e si consideri il sistema meccanico n -
dimensionale

$$L = T - U = \frac{1}{2} A(\dot{x}, \dot{x}) - \frac{1}{2} U(x, x).$$

Mostrare, ricordando quanto fatto sulla teoria delle piccole oscillazioni, che esiste una
trasformazione canonica che trasforma il sistema hamiltoniano associato a L in un sistema
separabile. Determinare quindi l'integrale generale del moto a meno di quadrature con il
metodo di Hamilton-Jacobi.



D_0 : disco di centro O
 D_A : disco di centro A

$H \in D_0, K \in D_A$

$Q \in D_A$

noni d: puro rotolamento:
 1) $V_H = V_K$
 2) $V_Q = 0$

$$= V_A + \underline{\omega}_A \wedge AQ = 0, \quad V_K = V_A + \underline{\omega}_A \wedge AK = V_H$$

$$\hookrightarrow AK = -AQ, \quad V_K = V_H \text{ si scrive:}$$

$$\underline{\omega}_A \wedge AQ = \underline{\omega}_0 \wedge R \hat{n}, \quad \text{dove } \hat{n} = \cos \theta \hat{u} + \sin \theta \hat{v}$$

$$= \underline{\omega}_0 \wedge R \hat{n}, \quad \underline{\omega}_0 \hat{z} \wedge (R+r) \hat{n} = \underline{\omega}_0 \wedge R \hat{n},$$

$$R - 2\hat{z} \wedge (R+r) \hat{n} = 0,$$

è sia $\parallel$ sia $\perp$ a $\hat{n} \Rightarrow [\dots] = 0$, cioè:

$$\boxed{\underline{\omega}_0 = \frac{2(R+r)\dot{\theta}}{R} \hat{z}}$$

ne, rinviamo $V_Q = 0$:

$$\wedge (R+r) \hat{n} + \underline{\omega}_A \wedge r \hat{n} = 0$$

$$(R+r) \hat{z} + r \underline{\omega}_A \wedge \hat{n} = 0, \text{ come prima,}$$

$$\boxed{\underline{\omega}_A = - \frac{R+r}{r} \dot{\theta} \hat{z}}$$

Sul disco D_0 agisce coppia $M = \frac{mgR}{4}$

$$dL = \frac{M \cdot d\theta}{4} = \frac{mgR}{4} \hat{z} \cdot \frac{2(R+r)d\theta}{R} \hat{z}$$

$$= \frac{1}{2} mg(R+r) d\theta = -d \left(- \frac{mg(R+r)}{2} \theta \right)$$

$$U^* = mg(R+r) \sin \theta$$

$$0 = U'_{tot} = mg(R+r) \left(\cos \theta - \frac{1}{2} \right)$$

$$\cos \theta_{eq} = \frac{1}{2}, \quad \theta_1 = \frac{\pi}{3}, \quad \theta_2 = -\frac{\pi}{3}$$

$$U'' = -mg(R+r) \sin \theta$$

$$U''(\theta_1) < 0$$

$$U''(\theta_2) > 0$$

inst. stabile

2.

$$\frac{\partial F_z}{\partial y} = -2y^3 x = \frac{\partial F_y}{\partial x} \text{ su tutto } \mathbb{R}^2: \text{ sist. conservativo}$$

$$\Rightarrow U(x,y) = \frac{y^6 x^2}{6}. \quad U \geq 0 \text{ è semi-definita}$$

positiva, sugli assi x e y , che sono tutti punti di equilibrio. Non sono stabili: sono

infatti dinamicamente possibili moti lungo l'asse x e l'asse y con velocità costante piccola ad arbitrio. Per esempio dal punto p.to d'equilibrio $(x^*, 0)$, per x^* arbitrario, parte il moto $x(t) = x^* + \varepsilon t, y(t) = 0$ che, per quanto piccolo sia ε , se ne va da $(x^*, 0)$.

$$\frac{d}{dt} \mathcal{L} = mg \frac{\ell}{2} (1 - \cos \phi) + \frac{1}{2} k_\ell (R \theta)^2$$

$$mg \frac{\ell}{2} \sin \phi = 0 \quad \phi = 0, \pi$$

$$k_\ell R^2 \theta = 0 \quad \theta = 0$$

$$) = \begin{pmatrix} mg \frac{\ell}{2} \cos \phi & 0 \\ 0 & k_\ell R^2 \end{pmatrix} \quad H_q(q, 0) \in \text{Sym}^+$$

$= (q, 0) \in \text{equilibrium stable (T. d. L. O.)}$

$$) + T(q) = \frac{1}{2} (m R^2 + M R^2) \dot{\theta}^2 + \frac{m}{2} v_G^2 + \frac{1}{2} \frac{m \ell^2}{l^2} \dot{\phi}^2$$

$$+ y_G^2 = R^2 \dot{\phi}^2 + \frac{\ell^2}{4} \dot{\phi}^2 + R \ell \cos \phi \dot{\phi} \dot{\theta}$$

$$\left(\frac{3}{2} (M + m) R^2 \dot{\theta}^2 + \frac{m}{2} \ell^2 \dot{\phi}^2 + m R \ell \cos \phi \dot{\phi} \dot{\theta} \right) = \frac{1}{2} A(\dot{q}, \dot{q})$$

2e.

$$\det \begin{pmatrix} mg \frac{\ell}{2} - \omega^2 \frac{m \ell^2}{3} & -\omega^2 \frac{m R \ell}{2} \\ -\omega^2 \frac{m R \ell}{2} & k_\ell R^2 - \omega^2 \frac{R^2}{2} (3M + 2m) \end{pmatrix} = 0$$

$$(m m) \omega^4 - \left[\frac{m \ell^2}{3} k_\ell^2 + m g \frac{\ell}{2} R^2 (3M + 2m) \right] \omega^2 + \frac{m g \ell}{2} k_\ell R^2 = 0$$

2) $x, y, z \in \mathbb{R}$, $L = \frac{1}{2} A(\dot{x}, \dot{x}) - \frac{1}{2} U(x, x)$, $A, U \in \text{Sym}^+$

onde $S = R_A \wedge R$ tale che, posto $X = S^T x \in \mathbb{R}^n$, L diviene

$$\mathcal{L} = \frac{1}{2} (\dot{X}, \dot{X}) + \frac{1}{2} \Omega(X, X) \quad \text{ove } \Omega = \text{Diag}[\omega_1^2, \dots, \omega_n^2]$$

Sia $S: Q \rightarrow \tilde{Q}$; S^T induce in modo canonico

una trasformazione canonica da $T^*Q \rightarrow T^*\tilde{Q}$

$$\begin{pmatrix} x \\ p \end{pmatrix} \mapsto \begin{pmatrix} Sx \\ S^T p \end{pmatrix} =: \psi \begin{pmatrix} x \\ p \end{pmatrix}$$

e il seguente diagramma è commutativo:

$$\begin{array}{ccc} TQ & \xrightarrow{TS} & T\tilde{Q} \\ \downarrow FL & & \downarrow FL \\ T^*Q & \xrightarrow{\psi} & T^*\tilde{Q} \\ \downarrow H & & \downarrow \tilde{H} \\ \mathbb{R} & & \mathbb{R} \end{array}$$

$$\text{ove } H(x, p) = \frac{1}{2} p^T (P_1 p) + \frac{1}{2} U(x, x)$$

$$\tilde{H}(X, P) = \frac{1}{2} (P_1 P) + \frac{1}{2} \Omega(X, X) = \frac{1}{2} \sum_{i=1}^n (P_i^2 + \omega_i^2 X_i^2)$$

Il sistema descritto da $\tilde{H}$ è hamiltoniano separabile (sono oscillatori armonici disaccoppiati)

$$S(t, \tilde{P}, X) = - \left(\sum_{i=1}^n \tilde{P}_i \right) t + W_0(\tilde{P}_i, X_i) \quad \text{ove}$$

$$\frac{1}{2} \left(\frac{\partial W_i}{\partial X_i} \right)^2 + \omega_i^2 X_i^2 = \tilde{P}_i \quad i = 1, \dots, n.$$

Meccanica Razionale -Matematici - Mod. A - Prova Scritta del 14 luglio 2000

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: Cognome Nome, data, Mod. A

(Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del mod. A in fogli distinti da ulteriori eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. B)

1. Una particella P di massa m è soggetta alla forza posizionale di energia potenziale

$$U(x, y, z) = -A(x^4 + yx + z^7), \quad A > 0,$$

ove x, y, z sono coordinate in un sistema di riferimento inerziale. Essa è vincolata in maniera liscia sull'asse orizzontale x ($\underline{g} = -g\hat{z}$). Determinare esplicitamente i moti di P per assegnazioni di dati iniziali $x_0, \dot{x}_0$ tali che l'energia totale del sistema valga $E(x_0, \dot{x}_0) = 0$.

2. Una particella P di massa $m = 1$ è soggetta alla forza

$$\mathbf{F}(OP, \mathbf{v}) = -(1 + |\mathbf{v}|^2)OP.$$

Essa è vincolata in maniera liscia sull'asse orizzontale x ($\underline{g} = -g\hat{z}$), ove x, y, z sono coordinate in un sistema di riferimento inerziale.

i) Determinare gli equilibri e, mediante il primo metodo di Liapunov, studiarne –se possibile– la stabilità;

ii) Dimostrare, o confutare, che la seguente funzione

$$f(x, v) = \frac{1}{2} \ln(1 + v^2) + \frac{x^2}{2}$$

sia di Liapunov per un equilibrio del sistema vincolato;

iii) abbozzare nel piano (x, v) le orbite vicine all'equilibrio del punto ii).

3. Nel piano Oxy , y verticale ascendente, due aste AB e CD di massa trascurabile e di ugual lunghezza l sono vincolate nel seguente modo: l'estremo A è incernierato nell'origine O del sistema cartesiano, il punto estremo B è incernierato col punto C , l'estremo D è vincolato a scorrere sull'asse y . C'è una guida di raggio l centrata nell'origine su cui, dati i vincoli appena descritti, scorre $B \equiv C$. Una molla di lunghezza a riposo nulla e di costante elastica $h > 0$ ha un estremo vincolato in $E = (0, l)$, inoltre è vincolata sulla guida (cioè, ad assumere la forma dell'arco $\widehat{EB}$), e ha l'altro estremo vincolato nello snodo in B . In D è vincolata una particella di massa m . Tutti i vincoli sono lisci. Si consideri quale parametro Lagrangiano l'angolo orientato positivamente in senso orario $\theta \in (-\pi/2, \pi/2)$, dal semi-asse positivo delle y all'asta AB .

Al variare del parametro m nei reali positivi, studiare equilibri e stabilità.

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome Nome, data*

(Risolvere l' esercizio 2 in fogli *distinti* da ulteriori eventuali fogli usati per la soluzione dell' esercizio 1)

1 Sia $\{O, x, y, z\}$ un riferimento inerziale con z verticale ascendente: $\underline{g} = (0, 0, -g)$, $g > 0$. Sul vincolo liscio dato dall'equazione

$$x^2 + z^2 - R^2 = 0, \quad R: \text{costante reale positiva,}$$

è vincolata una particella P di massa m . Oltre alla gravità, agisce su P la forza

$$\underline{F} = -k \underline{OP}, \quad k > 0.$$

Determinare, esibendo tutti i dettagli necessari, un equilibrio stabile per tale sistema.

2. Una guida circolare di raggio R giace, con centro nell' origine, nel piano (e_2, e_3) di un riferimento (O, e_1, e_2, e_3) , con e_3 verticale ascendente ($\underline{g} = (0, 0, -g)$). Il riferimento (O, e_1, e_2, e_3) ruota con velocità angolare costante $\Omega = \Omega e_3 = \Omega e_3$ rispetto ad un riferimento inerziale (O, e_1^*, e_2^*, e_3^*) . Un punto P di massa m scorre sulla guida liscia ed è soggetto, oltre al peso, ad una forza elastica dovuta ad una molla di costante elastica $k > 0$ tesa tra il punto P e l'origine O . Si riferisca la posizione del punto all'angolo θ tra $-e_3$ e OP , valutato in senso antiorario. Determinare:

1) l'equazione pura (cioè priva della reazione vincolare) del moto nel riferimento relativo

2) le configurazioni di equilibrio al variare di Ω nei reali positivi

3) le componenti lagrangiane della sollecitazione Q^{el} e Q^{cor} della forza elastica e della forza di Coriolis agenti sul punto.

1 Sia $\{O, x, y, z\}$ un riferimento inerziale con z verticale ascendente: $\underline{g} = (0, 0, -g)$, $g > 0$. Sul vincolo liscio dato dall'equazione

$$x^2 + z^2 - R^2 = 0, \quad y = 0, \quad R: \text{costante reale positiva,}$$

è vincolata una particella P di massa m . Oltre alla gravità, agisce su P la forza

$$\underline{F} = -k \underline{OP}, \quad k > 0.$$

Determinare, esibendo tutti i dettagli necessari, un equilibrio stabile per tale sistema.

Soluzione.

Si tratta di un pendolo con ulteriore forza di viscosità. Considerando quale parametro Lagrangiano l'angolo θ che vale zero in $(0, 0, -R)$, cioè la candidata posizione stabile cercata, e valutato positivamente in senso antiorario, si ha la seguente immersione vincolare, dove (t, n, b) è la terna di Frenet:

$$S^1 \ni \theta \mapsto OP(\theta) = (R \sin \theta, 0, -R \cos \theta) = -R \mathbf{n} \in R^3.$$

$$\dot{OP} = (R \cos \theta \dot{\theta}, 0, R \sin \theta \dot{\theta}) = R \dot{\theta} \mathbf{t}$$

$$\mathbf{t}: \quad m R \ddot{\theta} = -mg \sin \theta - k R \dot{\theta}$$

$$\mathbf{n}: \quad m R \dot{\theta}^2 = -mg \cos \theta + \Phi_n$$

$$\mathbf{b}: \quad 0 = \Phi_b$$

Nel caso conservativo, per $k = 0$, la funzione energia totale è integrale primo e lavora come funzione di Liapunov per l'equilibrio $\theta = 0$,

$$E(\theta, \dot{\theta}) = \frac{1}{2} m R^2 \dot{\theta}^2 - mg R (\cos \theta - 1)$$

cioè, vale zero in $(\theta, \dot{\theta}) = (0, 0)$ ed è ivi localmente definita positiva, inoltre (appena sopra detto) è costante lungo i moti din. possibili.

Nel caso di presenza di viscosità, $k > 0$, ancora $(\theta, \dot{\theta}) = (0, 0)$ è equilibrio: infatti la componente t mostra che per $\dot{\theta} = 0$ il secondo membro è nullo per $\theta = 2\pi$; si tratta di accertare se la stessa funzione $E(\theta, \dot{\theta})$ è ancora Liapunov: ora bisogna solamente verificare che sia non crescente lungo le soluzioni,

$$\dot{E} = \frac{\partial E}{\partial \theta} \dot{\theta} + \frac{\partial E}{\partial \dot{\theta}} \ddot{\theta} = mg R \sin \theta \dot{\theta} + m R^2 \dot{\theta} \ddot{\theta},$$

usando la componente t del moto,

$$\dot{E} = mg R \sin \theta \dot{\theta} - mg R \sin \theta \dot{\theta} - k R^2 \dot{\theta}^2 = -k R^2 \dot{\theta}^2 \leq 0$$

Dunque, $\theta = 0$ è equilibrio stabile per ogni 'aggiunta' viscosa con $k > 0$.

nel riferimento relativo:

$$(1) \quad m \underline{a}_P^{(t)} = m \underline{g} + \underline{F}^{el} + \phi - 2m \Omega \wedge \underline{v}_P^{(r)} - m \Omega \wedge (\Omega \wedge \underline{r}_P)$$

vincolo fisico: una la terza di frenata (t, u, b)

$$\phi = \phi_u \underline{u} + \phi_b \underline{b} \quad \underline{a}_P^{(r)} = R \ddot{\theta} \underline{e} + R \dot{\theta}^2 \underline{u}$$

$$m \underline{g} = -m g (\cos \theta \underline{u} + \sin \theta \underline{e}) \quad \underline{F}^{el} = k R m \underline{e}$$

$$-2m \Omega \wedge \underline{v}_P^{(r)} = -2m \Omega \underline{e}_3 \wedge R \dot{\theta} \underline{e} = \Omega R \dot{\theta} 2m \underline{b}$$

$$-m \Omega \wedge (\Omega \wedge \underline{r}_P) = -m R \Omega^2 \sin^2 \theta \underline{u} + m R \Omega^2 \cos \theta \sin \theta \underline{e}$$

Proietta la (1) sulla terza di frenata:

$$\begin{aligned} t: \quad m R \ddot{\theta} &= -m g \sin \theta + m R \Omega^2 \cos \theta \sin \theta \\ u: \quad m R \dot{\theta}^2 &= k R - m g \cos \theta - m R \Omega^2 \sin^2 \theta + \phi_u \\ b: \quad 0 &= 2m \Omega R \dot{\theta} \cos \theta + \phi_b \end{aligned}$$

la prima è l'eq. pura del moto.

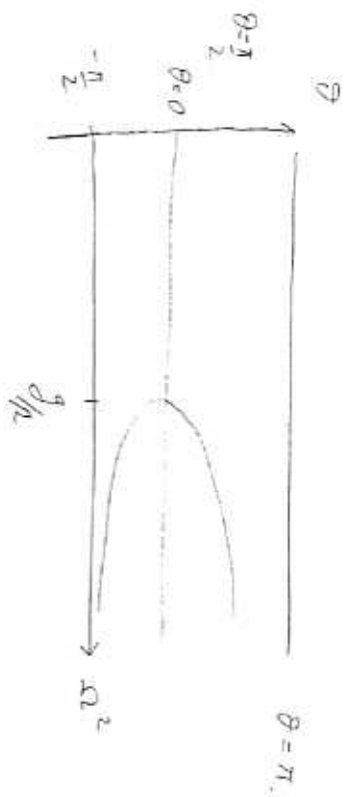
Equilibrio:

$$\sin \theta (-g + R \Omega^2 \cos \theta) = 0$$

$$\sin \theta = 0 \Rightarrow \theta_1 = 0, \theta_2 = \pi \quad \text{sempre presenti.}$$

$$\cos \theta = \frac{g}{R \Omega^2} \leq 1 \quad \theta_{3u} = \pm \arccos\left(\frac{g}{R \Omega^2}\right)$$

$$R \Omega^2 \gg g/R.$$



3) Componenti Lagrangiana della sollecitazione

$$Q^{car} = \underline{F}^{car} \cdot \delta \underline{P} = \underline{F}^{car} \cdot \underline{v}_P^{(r)} dt = -2m \Omega \wedge \underline{v}_P^{(r)} \cdot \underline{v}_P^{(r)} dt \equiv 0$$

$$Q^{el} = \underline{F}^{el} \cdot \delta \underline{P} = k R \underline{u} \cdot R \dot{\theta} \underline{e} \equiv 0.$$

Meccanica Razionale - Matematici - Mod. A - Prova Scritta del 14 luglio 2000

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: Cognome, Nome, data, Mod. A

(Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del mod. A in fogli distinti da ulteriori eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. B)

1. Una particella P di massa m è soggetta alla forza potenziale di energia potenziale

$$U(x, y, z) = -A(x^4 + yx + z^2), \quad A > 0,$$

ove x, y, z sono coordinate in un sistema di riferimento inerziale. Essa è vincolata in maniera fissa sull'asse orizzontale x ($y = -g\dot{x}$). Determinare esplicitamente i moti di P per assegnazioni di dati iniziali $x_0, \dot{x}_0$ tali che l'energia totale del sistema valga $E(x_0, \dot{x}_0) = 0$.

2. Una particella P di massa $m = 1$ è soggetta alla forza

$$F(OP, v) = -(1 + |v|^2)OP.$$

Essa è vincolata in maniera fissa sull'asse orizzontale x ($y = -g\dot{x}$), ove x, y, z sono coordinate in un sistema di riferimento inerziale.

- i) Determinare gli equilibri e, mediante il primo metodo di Liapunov, studiarne la stabilità.
- ii) Dimostrare, o confutare, che la seguente funzione

$$f(x, v) = \frac{1}{2} \ln(1 + v^2) + \frac{x^2}{2}$$

sia di Liapunov per un equilibrio del sistema vincolato;

- iii) abbozzare nel piano (x, v) le orbite vicine all'equilibrio del punto ii).

3. Nel piano Oxy , y verticale ascendente, due aste AB e CD di massa trascurabile e di uguale lunghezza l sono vincolate nel seguente modo: l'estremo A è incernierato nell'origine O del sistema cartesiano, il punto estremo B è incernierato col punto C , l'estremo D è vincolato a scorrere sull'asse y . C è una guida di raggio l centrata nell'origine su cui, dati i vincoli appena descritti, scorre $B \equiv C$. Una molla di lunghezza a riposo nulla e di costante elastica $k > 0$ ha un estremo vincolato in $E = (0, l)$, inoltre è vincolata sulla guida (cioè, nel assumere la forma dell'arco EB), e ha l'altro estremo vincolato nello stesso modo in B . In D è vincolata una particella di massa m . Tutti i vincoli sono fissi. Si consideri quindi parametro Lagrangiano l'angolo orientato positivamente in senso orario $\theta \in (-\pi/2, \pi/2)$, dal semi-asse positivo delle y all'asta AB .

Al variare del parametro m nei casi positivi, studiare equilibri e stabilità.

Mecc. Razionale - Matematici - Mod. B - Prova scritta del 14 luglio 2000
Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: Cognome, Nome, data, Mod. B
 Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del Mod. A in fogli distinti da eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. B

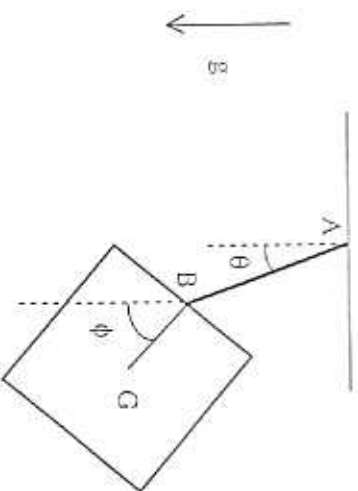
Esercizio 1. Una bipendola è costituito da un'asta omogenea AB di massa m e lunghezza l , libera di ruotare in un piano verticale attorno al punto fisso A , e da una lamina omogenea quadrata di lato $2a$ e massa M , vincolata all'asta in modo fisso nel punto B , punto medio del lato, anch'essa libera di ruotare nel piano verticale attorno al punto B . Si riferisca il sistema agli angoli orientati θ e ϕ formati dalla retta di versore E con i segmenti AB e BG , rispettivamente.

- 1) Determinare l'energia potenziale e l'energia cinetica del sistema.

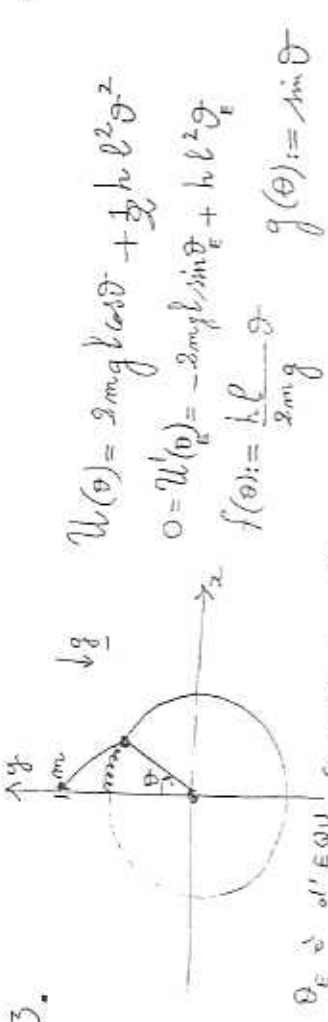
2) Determinare le frequenze delle piccole oscillazioni del sistema attorno ad una posizione di equilibrio stabile nel caso particolare $m = M$ e $l = a$.

- 3) Scrivere nel caso $m = M$ e $l = a$, scrivere la Lagrangiana e le equazioni di Hamilton del sistema linearizzato. Dire se esiste una trasformazione di variabili che trasformi l'Hamiltoniano del sistema linearizzato in un sistema Hamiltoniano separabile.

Esercizio 2. Data la trasformazione di coordinate nel piano delle fasi $P = P(q, v)$, $Q = Q(q)$, ove $Q(q) = qe^q$, determinare $P(p, q)$ in modo che la trasformazione di coordinate sia canonica univoca.



3.



$U(\theta) = 2mgl \cos \theta + \frac{1}{2} m l^2 \dot{\theta}^2$
 $0 = U'(\theta) = -2mgl \sin \theta + m l^2 \dot{\theta}$
 $f(\theta) := \frac{m l}{2m g} \dot{\theta} \quad g(\theta) := \sin \theta$
 θ_E è d'equilibrio se e solo se: $f(\theta_E) = g(\theta_E)$.

1° caso: $0 < m < \frac{m l}{2g}$ la retta $f(\theta)$ ha grafico nel settore 1°: $\exists! \theta_E = \frac{\pi}{2}$.
 2° caso: $\frac{m l}{2g} < m < m^*$, $\frac{m l}{2g} = \frac{2}{\pi}$.
 Allora 3 equilibri: $\theta_1 = 0, \theta_2 = \frac{\pi}{2}, \theta_3 = \pi$.
 Analisi della stabilità: si deve considerare solo l'equilibrio.
 1° caso: $U''(0) = 2gl(-m + \frac{m l}{2g}) > 0$ STABILE.
 2° caso: $U''(0) = 2gl(-m + \frac{m l}{2g}) < 0$: INSTABILE;
 $U''(\frac{\pi}{2}) = 2gl(-m \cos \frac{\pi}{2} + \frac{m l}{2g}) = 2gl(-m \cos \frac{\pi}{2} + m \sin \frac{\pi}{2}) = 2mgl \cos \frac{\pi}{2}(-1 + \frac{1}{\frac{m l}{2g}}) > 0$ perché $\frac{m l}{2g} > \frac{2}{\pi}$ in $\theta_2 \in (0, \frac{\pi}{2})$ dunque θ_2 è STABILE e cos'pure si vede che $\theta_3 = \pi$ è instabile.
 3° caso: θ_2 è STABILE e cos'pure si vede che $\theta_3 = \pi$ è instabile.
 Andiamo infine a vedere cosa succede per la stabilità di $\theta = 0$.
 tra il 1° e il 2° settore, cioè per $m = \frac{m l}{2g}$
 $U''(0) = 0$, $U'''(0) = 2gl(m \sin 0) = 0$,
 $U^{(IV)}(0) = 2mgl \cos 0$, $U^{(IV)}(0) > 0$: STABILE.

1. Energia cinetica del sistema, vincolato: $T = \frac{1}{2} m \dot{x}^2$
 Energia potenziale del sist. vin: $U(x) = -Ax^4$
 Determinare $x(t)$ vincolato $m \ddot{x} = 4Ax^3$
 con dati iniziali: $x(0) = x_0$, $\dot{x}(0) = \dot{x}_0$ soddisfacendo:
 $E(x_0, \dot{x}_0) = \frac{1}{2} m \dot{x}_0^2 - A x_0^4 = 0$.

$\dot{x}^2 = \frac{2A}{m} x^4$, $|\dot{x}| = \sqrt{\frac{2A}{m}} x^2$, $\dot{x} = \pm \sqrt{\frac{2A}{m}} x^2$
 $\int_{x_0}^x \frac{dx}{\pm \sqrt{\frac{2A}{m}} x^2} = \int_0^t dt$, $-\frac{1}{\pm \sqrt{\frac{2A}{m}} x} \Big|_{x_0}^x = t$,
 $x = \frac{x_0}{1 - t(\pm \sqrt{\frac{2A}{m}} x_0)}$

2. L'equazione della dinamica del sistema vincolato è:
 $\ddot{x} = -(1 + \dot{x}^2)x$, $\begin{cases} \dot{x} = v \\ \dot{v} = -(1 + v^2)x \end{cases}$ (0,0) è EQU.

$\frac{d}{dt} \begin{pmatrix} x \\ v \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -1 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x \\ v \end{pmatrix} + (\text{termine d'ordine } \geq 2)$
 Sistema lineare attorno all'equ. $(x, v) = (0, 0)$.
 Autovalori di $\begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -1 & 0 \end{pmatrix}$: $\lambda_{1,2} = \pm i$: il 1° modo non è reale.
 Verifichiamo che $f(x, v) = \frac{1}{2} \ln(1 + v^2) + \frac{1}{2} x^2$ è una f. di Liapounov.
 In particolare, f. è integrale primo:
 $L_X f = \frac{\partial f}{\partial x} x + \frac{\partial f}{\partial v} v = x + \frac{v}{1 + v^2} (1 + v^2) = x + v = 0$.
 Infine f. è evidentemente definita positiva attorno a (0,0).

Problema 8. Conservazione.

1) $U = U(q) = -m \frac{g}{2} \cos \theta - Mg (\ell \cos \theta + a \cos \varphi)$

$T_{rot} = \frac{1}{2} I_A \omega^2 = \frac{1}{2} \cdot \frac{m \ell^2}{3} \dot{\theta}^2$

$T_{trans} = \frac{1}{2} M v_G^2 + \frac{1}{2} (\omega \cdot I_G \omega) \quad I_G = \frac{M}{12} (4a^2 + 4a^2) = \frac{2}{3} M a^2$

$v_G^2 = (v_G + \omega \wedge BG)^2 = v_G^2 + 2 v_G \cdot \omega \wedge BG + (\omega \wedge BG)^2 =$
 $= \ell^2 \dot{\theta}^2 + 2 a \ell \cos(\theta - \varphi) \dot{\varphi} \dot{\theta} + a^2 \dot{\varphi}^2$

$T = T_{rot} + T_{trans} = \frac{1}{2} \left[\left(\frac{m+3M}{3} \right) \ell^2 \dot{\theta}^2 + \frac{5}{3} M a^2 \dot{\varphi}^2 + 2 M a \ell \cos(\theta - \varphi) \dot{\varphi} \dot{\theta} \right]$

2) Il punto $\theta = \varphi = 0$ è minimo di U e quindi è di equilibrio stabile poiché T di Lagrange-Dirichlet.

Nell'ipotesi $m = M$ e $\ell = a$, posto $q = \begin{pmatrix} \theta \\ \varphi \end{pmatrix}$

$T = \frac{1}{2} A(q, \dot{q}) \quad \text{ove} \quad A(q, \dot{q}) = m \ell^2 \begin{pmatrix} 4 & 3 \\ 3 & 5 \end{pmatrix}$

$\frac{\partial U}{\partial \theta} = \frac{3}{2} g \sin \theta, \quad \frac{\partial U}{\partial \varphi} = m g \ell \sin \varphi$

$H_U(q, \dot{q}) = \frac{g m \ell}{2} \begin{pmatrix} 3 & 0 \\ 0 & 2 \end{pmatrix}$

Ipotesi omotetica: $\det(H_U(q, 0) - \omega^2 A(q, 0)) = 0$

$\det \left[\frac{g m \ell}{2} \begin{pmatrix} 3 & 0 \\ 0 & 2 \end{pmatrix} - \frac{m \ell^2 \omega^2}{3} \begin{pmatrix} 4 & 3 \\ 3 & 5 \end{pmatrix} \right] = 0 \quad \text{ovvero}$

$\frac{11}{9} \ell^2 \omega^4 - \frac{23}{6} g \ell \omega^2 + \frac{3}{2} g^2 = 0 \Rightarrow \omega_{1,2} = \frac{g}{\ell} \cdot \frac{2}{66} (23 \pm \sqrt{265})$

3) Il Lagrangiano del sistema Hamiltoniano $q = \begin{pmatrix} \theta \\ \varphi \end{pmatrix}$

$\mathcal{L} = \frac{1}{2} A(q, \dot{q}) \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ \dot{\varphi} \end{pmatrix} - \frac{1}{2} H_U(q, q) = T - U$

Il Hamiltoniano associato è

$H = \frac{1}{2} A(q, \dot{q}) \begin{pmatrix} p_\theta \\ p_\varphi \end{pmatrix} + \frac{1}{2} H_U(q, q)$

ove $A(q, 0) = \frac{3}{11} m \ell^2 \begin{pmatrix} 5 & -3 \\ -3 & 4 \end{pmatrix}$. Quindi:

$H = \frac{1}{2} \cdot \frac{3}{11} m \ell^2 \left(5 p_\theta^2 - 6 p_\theta p_\varphi + 4 p_\varphi^2 \right) + \frac{1}{2} \frac{g m \ell}{2} (3 \theta^2 + 2 \varphi^2)$

da cui leggiamo immediatamente le equazioni di Hamilton.

Le trasformazioni di coordinate $(\theta, \varphi) \rightarrow (\Phi, \Psi)$ che porta il sistema Lagrangiano $\mathcal{L}$ in forma normale

$\tilde{\mathcal{L}} = \frac{1}{2} \left(\dot{\Phi}^2 + \omega_1^2 \Phi^2 \right) + \frac{1}{2} \left(\dot{\Psi}^2 + \omega_2^2 \Psi^2 \right)$

Ove ω_1^2 e ω_2^2 sono le frequenze caratteristiche, (con equazioni

$\ddot{\Phi} + \omega_1^2 \Phi = 0, \quad \ddot{\Psi} + \omega_2^2 \Psi = 0$) associate ad un sistema Hamiltoniano associato

$\tilde{H} = \frac{1}{2} \left(P_\Phi^2 + \omega_1^2 \Phi^2 \right) + \frac{1}{2} \left(P_\Psi^2 + \omega_2^2 \Psi^2 \right)$

che è, ovviamente, separabile.

1° metodo: 1° metodo: Rivolando da $Q(q)$, transf. nello spazio delle configurazioni, induce una trasformazione canonica T univalente nello spazio delle fasi tramite:

$$J: TQ \rightarrow TQ \quad T: T^*Q \rightarrow T^*Q$$

$$(q, v) \mapsto (Q(q), \frac{\partial Q(q)}{\partial v} v)$$

$$(q, p) \mapsto (Q(q), J(q)p)$$

Si ha $Q(q) = q e^q \quad J(q) = e^q(q+1) \in \mathbb{R}$

$$J^{-t}(q) = \frac{1}{e^q(q+1)} \quad (q+1) \quad \text{Allora la tr. canonica \(\tilde{T}\)}$$

$$Q(q) = q e^q \quad P(q) = J^{-1}(q)p = \frac{p}{e^q(q+1)}$$

2° metodo: Dalla condizione $J \in J^{-t} = E$ costante le trasformazioni canoniche,

$$J = \begin{pmatrix} \frac{\partial P}{\partial p} & \frac{\partial P}{\partial q} \\ 0 & (q+1)e^q \end{pmatrix} \quad E = \begin{pmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{pmatrix}$$

si trova che $J \in J^{-t} = E \Leftrightarrow \frac{\partial P}{\partial p} (q+q) e^q = 1$

$$\text{cioè } \frac{\partial P}{\partial p} = \frac{1}{e^q(q+1)} \quad P(p, q) = \frac{p}{e^q(q+1)} + \varphi(q).$$

con $\varphi(q)$ funzione arbitraria.

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: Cognome Nome, data, Mod. B

(Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del mod. B in fogli distinti da ulteriori eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. A)

1. Una guida rettilinea, di massa trascurabile e orientata come in figura, è libera di ruotare attorno ad un suo punto fisso coincidente con l'origine di un riferimento inerziale $Oxyz$, mantenendosi nel piano verticale Oxy .

Un punto materiale P di massa m è libero di scorrere sulla guida ed è collegato all'origine da una molla di costante elastica k e lunghezza a riposo nulla. Si riferisca il sistema alle coordinate (r, ϑ) di $R \times S^1$, rispettivamente ascissa del punto P e angolo formato dalla direzione positiva della guida con la direzione positiva dell'asse x , valutato in senso antiorario.

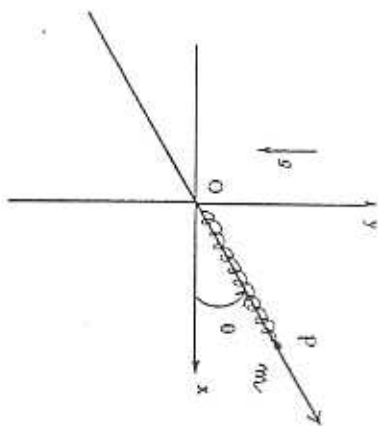
1) Scrivere le equazioni di Lagrange del sistema

2) Determinare le pulsazioni ω_1 e ω_2 delle piccole oscillazioni attorno ad un equilibrio stabile.

3) Si supponga ora che l'accelerazione di gravità sia nulla, $g = 0$. Scrivere la nuova Lagrangiana, l'Hamiltoniana associata e scrivere l'integrale generale delle equazioni del moto con il metodo di Hamilton-Jacobi.

4) Sempre nel caso $g = 0$, scrivere le equazioni di Hamilton e dire se sono possibili moti del tipo $r(t) = r^* \neq 0$ e $\vartheta(t) = \vartheta_0 + \omega t$. Determinare r^* e ω .

5) Sempre nel caso $g = 0$, scrivere il Routhiano del sistema e mostrare che i moti del punto 4) corrispondono a equilibri relativi.



ATTENZIONE: Per chi svolge A+B: Risolvere gli esercizi del modulo A su UN foglio, gli esercizi del modulo B su un altro foglio, DISTINTO dal precedente.

1. Sulla parte esterna di una guida circolare di raggio R centrata nell'origine del piano Oxy di un sistema cartesiano $Oxyz$, di vettori $\hat{x}, \hat{y}, \hat{z}$, un disco d di raggio $r < R$ può rotolare senza strisciare; un ulteriore disco D di raggio R rotola senza strisciare sul disco d . Una sbarretta di lunghezza $2(R+r)$ incernierata nei centri della guida e dei due dischi mantiene allineati i tre centri. Il sistema è ad un grado di libertà, si consideri l'angolo orientato ϑ dal semi-asse positivo delle x alla sbarretta.

Data la funzione del tempo $\vartheta = \vartheta(t)$, determinare, vettorialmente, le corrispondenti velocità angolari dei due dischi, $\omega_d(t)$, $\omega_D(t)$.

2. Determinare equilibri e discuterne l'eventuale asintotica stabilità per i sistemi differenziali:

$$(a_1) \quad \dot{x} = -x$$

$$(a_2) \quad \dot{x} = -x^2$$

$$(a_3) \quad \dot{x} = -x^3$$

$$(b_1) \quad \ddot{x} = -x$$

$$(b_2) \quad \ddot{x} = -x^3$$

Si ricordi che le tecniche da usare sono primo e secondo metodo di Liapunov, eventualmente risolvere esplicitamente i generici problemi di Cauchy. Per le equazioni di secondo ordine aiutarsi eventualmente con il ritratto di fase nel piano $(x, \dot{x})$.

Module B. Convergence.

1) $L = T - U = \frac{m}{2}(\dot{r}^2 + r^2\dot{\theta}^2) - \frac{k}{2}r^2 - mgr \sin \theta$

Equazioni di Lagrange:

$$\begin{cases} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{r}} \right) - \frac{\partial L}{\partial r} = 0 & : \quad m\ddot{r} - m\omega^2 r + k_r r + mg \sin \theta = 0 \\ \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 & : \quad \frac{d}{dt} (mr^2\dot{\theta}) + mgr \cos \theta = 0 \end{cases}$$

2) Equilibrio

$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial r} = 0 & \begin{cases} k_r + mg \sin \theta = 0 \\ mgr \cos \theta = 0 \end{cases} & \begin{cases} r = -\frac{mg}{g} \sin \theta \\ \sin \theta \cos \theta = 0 \end{cases} \end{cases}$$

$P_1(\theta, r) = (0, 0) \quad P_2(\theta, r) = (\pi, 0)$

$P_3(\theta, r) = \left(\frac{\pi}{2}, -\frac{mg}{g} \right) \quad P_4(\theta, r) = \left(\frac{3\pi}{2}, \frac{mg}{g} \right)$

$H_u(P_3) = \begin{pmatrix} k_r & 0 \\ 0 & \frac{m^2 g^2}{R} \end{pmatrix} \in \text{Sym}^+ \Rightarrow P_3 \in \text{stabile}.$

② $A(P_3) = \begin{pmatrix} m & 0 \\ 0 & mr^2 \end{pmatrix} \Big|_{r=-\frac{mg}{g}} = \begin{pmatrix} m & 0 \\ 0 & \frac{m^3 g^2}{R^2} \end{pmatrix}$

Piccole oscillazioni

$O = \det (H_u(P_3) - A(P_3)\omega^2) = \det \begin{pmatrix} k_r - m\omega^2 & 0 \\ 0 & \frac{m^3 g^2}{R^2} - \omega^2 \frac{m^3 g^2}{R^2} \end{pmatrix}$

$\Leftrightarrow \omega_1^2 = \frac{k_r}{m}, \quad \omega_2^2 = \frac{k_r}{m}.$

(1)

3) $L = T - U = \frac{m}{2}(\dot{r}^2 + r^2\dot{\theta}^2) - \frac{k}{2}r^2$

$H = T + U = \frac{1}{2} \vec{q}^T (P, P) \vec{q} = \frac{1}{2} \left(P_r^2 + \frac{P_\theta^2}{r^2} \right) + \frac{k}{2} r^2$

$\frac{\partial H}{\partial \theta} = 0, \quad \frac{\partial H}{\partial t} = 0 \quad p_{\theta} = P_\theta = E \quad e \quad s_{\theta}$

$S(E, \tilde{P}_\theta, r, \theta, t) = -Et + \tilde{P}_\theta \theta + W(E, \tilde{P}_\theta, r)$

eq. di Hamilton-Jacobi.

$\tilde{L}_W \left(\left(\frac{\partial W}{\partial r} \right)^2 + \frac{\tilde{P}_\theta^2}{r^2} \right) = -\frac{k}{2} r^2 + E$

$W(r, \tilde{P}_\theta, E) = \pm \int \sqrt{2mE - k_r r^2 - \frac{\tilde{P}_\theta^2}{r^2}} dr$

Pr. Cauchy:

$P_\theta = \frac{\partial S}{\partial \theta} = \tilde{P}_\theta$

$P_r = \frac{\partial S}{\partial r} = \frac{\partial W}{\partial r} = \pm \sqrt{2mE - k_r r^2 - \frac{\tilde{P}_\theta^2}{r^2}}$

$\tilde{\theta} = \frac{\partial S}{\partial \tilde{P}_\theta} = \theta + \frac{\partial W}{\partial \tilde{P}_\theta} = \theta \pm \int \frac{\tilde{P}_\theta}{P_\theta} dr$

$r^2 \sqrt{2mE - k_r r^2 - \frac{\tilde{P}_\theta^2}{r^2}}$

$\tilde{r} = \frac{\partial S}{\partial \tilde{r}} = \frac{\partial S}{\partial E} = -t + \frac{\partial W}{\partial E} = -t \pm \int \frac{2m dr}{\sqrt{2mE - k_r r^2 - \frac{\tilde{P}_\theta^2}{r^2}}}$

$\sqrt{2mE - k_r r^2 - \frac{\tilde{P}_\theta^2}{r^2}}$

(2)

4) Equazioni di Hamilton

$$\dot{p}_r = -\frac{\partial H}{\partial r} = -kr + \frac{1}{m} p_\theta^2 \frac{1}{r^3}$$

$$\dot{p}_\theta = -\frac{\partial H}{\partial \theta} = 0$$

$$\dot{r} = \frac{\partial H}{\partial p_r} = \frac{p_r}{m}$$

$$\dot{\theta} = \frac{\partial H}{\partial p_\theta} = \frac{p_\theta}{mr^2}$$

Per $p_r(t) = 0$ e $p_\theta(t) \in \mathbb{R}$, sono possibili moti del tipo

$$r(t) = r^* \neq 0 \text{ e } \theta(t) = \theta_0 + \omega t \text{ con}$$

$$\theta_0 \in \mathbb{R}, \quad \omega = \sqrt{\frac{k}{m}}, \quad r^* = \sqrt{\frac{p_\theta^2}{km}}$$

$$5) \quad L(r, \dot{r}) = \frac{m}{2} (\dot{r}^2 + r^2 \dot{\theta}^2) - \frac{k}{2} r^2$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \quad R(r, \dot{r}) = L(r, \dot{r}) - c \hat{\theta}(c, r^2)$$

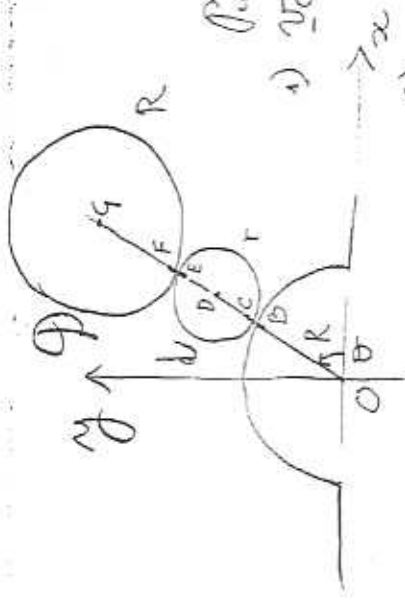
$$= \frac{m}{2} \dot{r}^2 - \frac{k}{2} r^2 - \frac{1}{2} \frac{c^2}{mr^2} =$$

$$= \frac{m}{2} \dot{r}^2 - u(r)$$

Equilibri relativi: $\frac{d^2 u(r)}{dr^2} = k r - \frac{c^2}{mr^3} = 0$

$$r_{eq} = \sqrt{\frac{c^2}{m k}} \quad \dot{\theta} = \frac{c}{mr^2} \Rightarrow \theta(t) = \theta_0 + \sqrt{\frac{k}{m}} t$$

3



Puro rotolamento:

$$1) \quad \underline{v}_C = \underline{v}_B = \underline{0}$$

$$2) \quad \underline{v}_F = \underline{v}_E \quad (\neq \underline{0})$$

Ponendo D sulla Sbarretta:

$$\underline{v}_D = \underline{0} \wedge \dot{\theta} \hat{z} = (R+r) \underline{u} \wedge \dot{\theta} \hat{z}, \quad \underline{u} = (\cos \theta, \sin \theta, 0)$$

Ponendo D sul disco d: $\underline{v}_D = \underline{v}_C + \underline{CD} \wedge \underline{\omega}_d$

$$\underline{v}_D = \underline{CD} \wedge \underline{\omega}_d = r \underline{u} \wedge \underline{\omega}_d, \quad \underline{\omega}_d = \omega_d \hat{z}$$

$$(R+r) \dot{\theta} \underline{u} \wedge \hat{z} = r \omega_d \underline{u} \wedge \hat{z} \Rightarrow \underline{\omega}_d = \frac{R+r}{r} \dot{\theta} \hat{z}$$

$$\underline{v}_A = 2(R+r) \underline{u} \wedge \dot{\theta} \hat{z} \quad (q \text{ sulla Sbarretta})$$

$$\underline{v}_A = \underline{v}_F + FQ \wedge \omega_D$$

$$\underline{v}_E = 2r \underline{u} \wedge \frac{R+r}{r} \dot{\theta} \hat{z}$$

$$2(R+r) \dot{\theta} \underline{u} \wedge \hat{z} = 2(R+r) \dot{\theta} \underline{u} \wedge \hat{z} + FQ \wedge \omega_D$$

$$FQ \wedge \omega_D = \underline{0} \Rightarrow \underline{\omega}_D = \underline{0}$$

6

$$2_1) \quad \dot{x} = -x, \quad x_{eq} = 0.$$

1° Metodo di Liapunov: $\lambda_1 = -1$ $\operatorname{Re}(-1) < 0$
 $\Rightarrow$ as. stab.

ii) 2° Metodo di L.: $W(x) = \frac{x^2}{2}$ (candidato f. di L.f.p.)
 W_0 def. pos. att. a $x=0$.
 $\dot{W}_X W = x(-x) = -x^2 < 0$ def neg. attorn a $x=0$.

iii) risoluzione l'eqn. diff: $x(t, x_0) = x_0 e^{-t}$, $\lambda_1 = -1$
 $\forall x_0 \in \mathbb{R}: \lim_{t \rightarrow +\infty} x(t, x_0) = 0$

$\Rightarrow x=0$ è un attrattore;
 inoltre $\forall \varepsilon > 0$ basta scegliere $\delta = \varepsilon$
 $|x_0| < \delta$ per cui:
 $|x(t, x_0)| = |x_0| e^{-t} < |x_0| < \delta = \varepsilon.$

(basta usare una delle tre tracce)

②

$$2_2) \quad \dot{x} = -x^2, \quad \text{il sistema è lineareizzato}$$

1° $\dot{x} = 0 \Rightarrow$ il 1° Metodo non è applicabile.

Propongo di riprovare: $-\frac{dx}{x^2} = dt, \quad -\frac{1}{x^{-2+1}} = t$
 $\frac{1}{x} - \frac{1}{x_0} = t, \quad x(t, x_0) = \frac{x_0}{x_0 t + 1}$

$\forall x_0 > 0: \lim_{t \rightarrow +\infty} \frac{x_0}{x_0 t + 1} = 0$

$\forall x_0 < 0: \lim_{t \rightarrow \frac{1}{|x_0|}} \frac{x_0}{x_0 t + 1} = -\infty$

$\Rightarrow$ instabile.

$$2_3) \quad \dot{x} = -x^3$$

i) $W(x) = \frac{x^2}{2}, \quad \dot{W}_X W(x) = x(-x^3) = -x^4$
 W è f. di L.f.p. per l'eqn. (1)

altern

ii) separando: $-\frac{dx}{x^3} = dt, \quad -\frac{1}{-3+1} x^{-3+1} \Big|_{x_0}^{x(t)} = t$

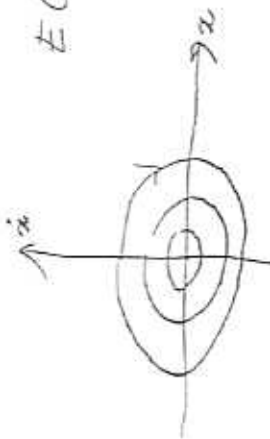
$$x^2 = \frac{x_0^2}{2x_0^2 t + 1} \rightarrow x(t, x_0) = \frac{x_0}{\sqrt{2x_0^2 t + 1}}$$

$\forall x_0 \in \mathbb{R}: \lim_{t \rightarrow +\infty} x(t, x_0) = 0$ è attrattore.

$\forall t > 0: \left| \frac{x_0}{\sqrt{2x_0^2 t + 1}} \right| < |x_0|$: $\forall \varepsilon > 0$, basta prendere $\delta = \varepsilon$.

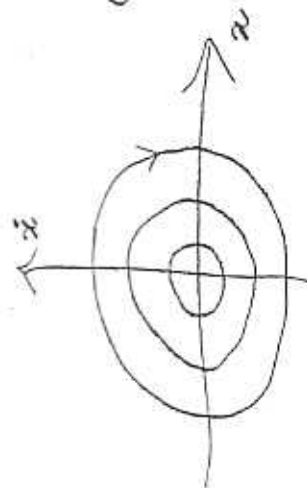
b₁) $\ddot{x} = -x$ è l'oscillatore armonico:

$$E(x, \dot{x}) = \frac{\dot{x}^2}{2} + \frac{x^2}{2}$$



$x=0$ è π , ma non può essere sist. stabile, vedi il diagramma di fase.

b₂) $\ddot{x} = -x^3$ $E(x, \dot{x}) = \frac{\dot{x}^2}{2} + \frac{x^4}{4}$



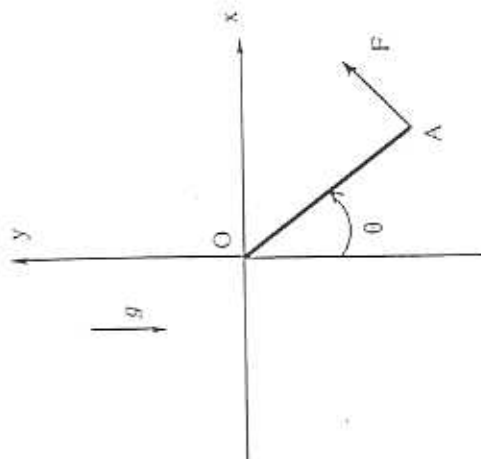
Come sopra.

Razionale -Matematici- Mod. A- Prova scritta del 1 settembre 2000
Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: Cognome, Nome, data, Mod. A.
 bi fa A+B: Risolvere gli esercizi del Mod. A in fogli distinti da
 fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. B

asta rigida OA di massa m e lunghezza l è libera di ruotare nel piano verticale
 sistema (O, x, y, z) , con y verticale ascendente, $g = (0, -g, 0)$, attorno al punto
 a agiscono, oltre al peso, una resistenza di tipo viscoso distribuita $\mathbf{R}$
 $-K\mathbf{v}(s)ds$, ove ds è l'elemento lineare sulla sbarra e $K > 0$ è una forza di modulo
 $= F_0 l$, ove u_t è il versore perpendicolare ad OA e tale che $OA \wedge u_t = l\mathbf{z}$, con
 ell'asse z . Si riferisca il sistema all'angolo θ tra la direzione negativa dell'asse y
 atato in senso antiorario.

terminare l'equazione del moto dell'asta;
 e se esistono istanti di arresto per $t > 0$ nel moto con $y = 0$ e condizioni iniziali
 $y = 0$;

terminare gli equilibri e discuterne la stabilità nel caso $F = 0$, $g > 0$;
 terminare la reazione vincolare in O a $t = 0$ nel moto del punto 2).

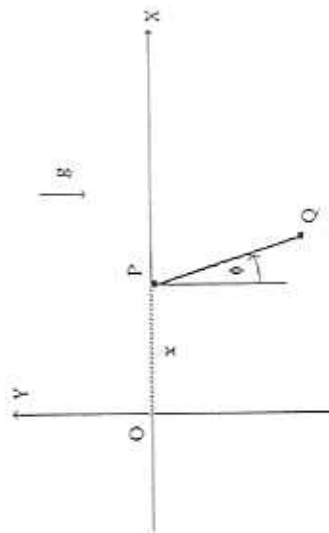


Meccanica Razionale -Matematici - Mod. B - Prova Scritta del 1 settembre 2000

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: Cognome, Nome, data, Mod. B

(Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del mod. B in fogli distinti da ulteriori
 eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. A)

1. Un punto materiale P di massa m è vincolato a scorrere senza attrito sull'asse
 orizzontale x di un sistema di riferimento $Oxyz$ con y verticale ascendente: $g = (0, -g, 0)$.
 Una molla di lunghezza a riposo nulla e di costante elastica $h > 0$ è tesa tra O e P .
 Il punto P è inoltre estremità di una sbarretta di massa trascurabile di lunghezza L .
 Nell'altra estremità della sbarretta è vincolato un punto materiale Q anch'esso di massa
 m . Considerare quali parametri Lagrangiani x di P e l'angolo ϕ in figura.
 Determinare esplicitamente le pulsazioni ω_1 e ω_2 delle piccole oscillazioni attorno ad un
 equilibrio stabile.



2. Dimostrare o confutare (almeno) una delle due seguenti affermazioni:
 1) Sia $Q = \mathbb{R}$. Le trasformazioni canoniche indipendenti dal tempo sono tutti e soli i
 diffeomorfismi (di aperti) di $\mathbb{R}^2$ in $\mathbb{R}^2$ che preservano la misura (in questo caso, l'area).
 2) La trasformazione

$$\bar{q} = \ln\left(\frac{1}{q} \sin p\right), \quad \bar{p} = q \cotg p, \quad (q, p) \in \mathbb{R}^2, \quad (\bar{q}, \bar{p}) \in \mathbb{R}^2,$$

è canonica.

$$= mg \frac{L}{2} \cos \theta.$$

collo delle componenti le perpendicolar alla forza F e R .

$$F) = F \cdot \delta \underline{OA} = F \underline{A_t} \cdot \underline{OA_t} dt = F \underline{A_t} \cdot L \dot{\theta} \underline{A_t} dt$$

$$= FL d\theta \Rightarrow Q_{\theta}^{(F)} = FL$$

$$R) = \int_0^L dR(s) \cdot \delta \underline{OR}(s) ds = \int_0^L -k s \dot{\theta} \underline{A_t} \cdot \underline{OR}(s) dt ds =$$

$$= \int_0^L -k \dot{\theta} s \underline{A_t} \cdot s \underline{A_t} dt ds = -k \dot{\theta} d\theta \int_0^L s^2 ds =$$

$$= -k \dot{\theta} \frac{L^3}{3} d\theta \Rightarrow Q_{\theta}^{(R)} = -k \dot{\theta} \frac{L^3}{3}$$

quazioni di Lagrange.

$$T = \frac{1}{2} I_0 \omega^2 = \frac{1}{2} \cdot \frac{4}{3} L^2 \dot{\theta}^2$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{\theta}} \right) - \frac{\partial T}{\partial \theta} = - \frac{\partial U}{\partial \theta} + Q_{\theta}^{(F)} + Q_{\theta}^{(R)}$$

$$\frac{m L^2}{3} \ddot{\theta} = - mg \frac{L}{2} \sin \theta + FL - k \frac{L^3}{3} \dot{\theta}$$

Problema di Cauchy ($g=0$)

$$\begin{cases} \ddot{\theta} + \frac{kL}{m} \dot{\theta} - \frac{3F}{mg} = 0, \\ \theta(0) = \dot{\theta}(0) = 0. \end{cases}$$

condizione associata $\lambda^2 + \frac{kL}{m} \lambda = 0 \Rightarrow \lambda_1 = 0, \lambda_2 = -\frac{kL}{m}$

Soluzione generale

$$\theta(t) = C_1 + C_2 e^{-\frac{kL}{m} t} + \frac{3F}{kL^2} t$$

ove

$$\begin{cases} 0 = C_1 + C_2 \\ 0 = -\frac{kL}{m} C_2 + \frac{3F}{kL^2} \Rightarrow C_2 = \frac{3Fm}{k^2 L^3} = -C_1 \end{cases}$$

Espresso

$$\theta(t) = \frac{3F}{kL^2} \left(1 - e^{-\frac{kL}{m} t} \right)$$

Si ha $\dot{\theta}(0) = 0$ e $\theta(t) > 0$ per $t > 0$. Non vi sono angoli.

③. Caso $F=0, g=0$. Da (*) , espressa nel piano della fase $(\theta, \dot{\theta})$ (pendolo smorzato)

$$\begin{cases} \dot{\theta} = \dot{\theta} \\ \dot{\dot{\theta}} = -\frac{kL}{m} \dot{\theta} - \frac{3}{2} \frac{g}{L} \sin \theta \end{cases}$$

gli equilibri sono $P_1 = (0, 0)$ e $P_2 = (\pi, 0)$. Per $g > 0$, l'equilibrio attorno a P_1 ,

$$\begin{cases} \dot{\theta} = \dot{\theta} \\ \dot{\dot{\theta}} = -\frac{kL}{m} \dot{\theta} - \frac{3}{2} \frac{g}{L} \theta \end{cases} \quad A = X'(P_1) = \begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{3}{2} \frac{g}{L} & -\frac{kL}{m} \end{pmatrix}$$

$$\det(A - \lambda I) = \lambda^2 + \frac{kL}{m} \lambda + \frac{3}{2} \frac{g}{L} = 0$$

$$\lambda_1, \lambda_2 = \frac{1}{2} \left[-\frac{kL}{m} \pm \sqrt{\left(\frac{kL}{m} \right)^2 - \frac{6g}{L}} \right] \Rightarrow \operatorname{Re}(\operatorname{Sp}(A)) < 0$$

P_1 è asintoticamente stabile.

$$m \underline{a}_G = \underline{\phi}_0 + R \Big|_{\dot{\theta}(0)} + \underline{F} = \underline{F} + \underline{\phi}_0$$

$$\text{perché } \dot{\theta}(0) = 0. \text{ Inoltre } \underline{a}_G(0) = \frac{R}{2} \left[\ddot{\theta}(0) \underline{u}_t - \dot{\theta}(0)^2 \underline{u}_r \right]$$

$$\text{da cui } \underline{a}_G(0) = \frac{R}{2} \ddot{\theta}(0) \underline{u}_t = \frac{3}{2} \frac{F}{m} \underline{u}_t \quad \text{da (*)}$$

quindi

$$\underline{\phi}_0 = m \underline{a}_G - \underline{F} = \left(\frac{3}{2} F - F \right) \underline{u}_t = \frac{F}{2} \underline{u}_t.$$

Soluzione di 1. del mod. B del 1/9/2000.

$$x_P = x, \quad y_P = 0, \\ x_Q = x + L \sin \phi, \quad y_Q = -L \cos \phi.$$

$$U(x, \phi) = \frac{h}{2} \dot{x}^2 - mgL \cos \phi, \\ T(x, \dot{x}, \phi, \dot{\phi}) = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m (\dot{x} + L \cos \phi \dot{\phi})^2 + (L \sin \phi \dot{\phi})^2 = \\ = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} \dot{x} \\ \dot{\phi} \end{pmatrix}^T \begin{pmatrix} 2m & mL \cos \phi \\ mL \cos \phi & mL^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{x} \\ \dot{\phi} \end{pmatrix} = \frac{1}{2} a_{ij} \dot{q}^i \dot{q}^j.$$

Matrice cinetica: $a_{ij}(z, \phi)$.

Equilibrio:

$$0 = \frac{\partial U}{\partial x} = h x, \\ 0 = \frac{\partial U}{\partial \phi} = mgL \sin \phi$$

$$\Rightarrow (0, 0), (0, \pi).$$

$$\nabla^2 U(x, \phi) = \begin{pmatrix} h & 0 \\ 0 & mgL \cos \phi \end{pmatrix}$$

Si può applicare il teorema dell' Hessiano non-degeneri: $\det \nabla^2 U(x, \phi)(0, 0) \neq 0$, $\det \nabla^2 U(x, \phi)(0, \pi) \neq 0$.

$\det \nabla^2 U(x, \phi)(0, 0)$ è def. pos. $\Rightarrow (0, 0)$ è stabile.

$\det \nabla^2 U(x, \phi)(0, \pi)$ non è def. pos. $\Rightarrow (0, \pi)$ è instabile.

En. cinetica di piccola oscill. attorno a $(0, 0)$:

$$T^{(2)}(\dot{x}, \dot{\phi}) = \frac{1}{2} a_{ij}(0, 0) \dot{q}^i \dot{q}^j = \frac{1}{2} \begin{pmatrix} \dot{x} \\ \dot{\phi} \end{pmatrix}^T \begin{pmatrix} 2m & mL \\ mL & mL^2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \dot{x} \\ \dot{\phi} \end{pmatrix}.$$

Per le frequenze di piccola oscillazione si deve risolvere:

$$\det (\nabla^2 U(x, \phi)(0, 0) - \omega^2 a(0, 0)) = 0,$$

$$\det \begin{pmatrix} h - 2m\omega^2 & -mL\omega^2 \\ -mL\omega^2 & mgL - mL^3\omega^2 \end{pmatrix} = 0,$$

$$(\omega^2)_{1,2} = \frac{2mg + hL \pm \sqrt{4m^2 g^2 + h^2 L^2}}{2mL}.$$

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{2mg + hL + \sqrt{4m^2 g^2 + h^2 L^2}}{2mL}}, \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{2mg + hL - \sqrt{4m^2 g^2 + h^2 L^2}}{2mL}}.$$

Soluzione di 2. del mod. B del 1/9/2000.
1)

$$\begin{aligned}\mathbb{R}^2 \ni \begin{pmatrix} p \\ q \end{pmatrix} &\mapsto \begin{pmatrix} \tilde{p}(p, q) \\ \tilde{q}(p, q) \end{pmatrix} \in \mathbb{R}^2, \quad E = \begin{pmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{pmatrix} \\ J^T E J &= \begin{pmatrix} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} \\ \frac{\partial \tilde{q}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \end{pmatrix}^T \begin{pmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} \\ \frac{\partial \tilde{q}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \end{pmatrix} = \\ &= \begin{pmatrix} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} \\ \frac{\partial \tilde{q}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} \\ \frac{\partial \tilde{q}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \end{pmatrix} = \\ &= \begin{pmatrix} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} & -\frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} \\ \frac{\partial \tilde{q}}{\partial p} & -\frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} \\ \frac{\partial \tilde{q}}{\partial p} & \frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \end{pmatrix} = \\ &= \begin{pmatrix} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} - \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} & \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} - \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} \frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \\ \frac{\partial \tilde{q}}{\partial p} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial p} - \frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} & \frac{\partial \tilde{q}}{\partial p} \frac{\partial \tilde{p}}{\partial q} - \frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \frac{\partial \tilde{q}}{\partial q} \end{pmatrix} = \\ &= \begin{pmatrix} 0 & -\det J \\ \det J & 0 \end{pmatrix} = \\ &= \begin{pmatrix} 0 & -\det J \\ \det J & 0 \end{pmatrix}.\end{aligned}$$

quest'ultima quantità è uguale a $cE = c \begin{pmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{pmatrix}$ se, e soltanto se,

$$\det J = c \quad (c \neq 0)$$

In particolare: in $\mathbb{R}^2$ le trasformazioni canoniche indipendenti del tempo e univarianti ($c = 1$) sono tutti e soli i diffeomorfismi del piano in sé che preservano la misura (l'area): $\det J = 1$.

2)

$$\begin{aligned}\tilde{p} &= q \operatorname{ctg} p, & \tilde{q} &= \ln\left(\frac{1}{q} \sin p\right), \\ J &= \begin{pmatrix} -\frac{\sin p}{q} & \operatorname{ctg} p \\ \frac{1}{q} \operatorname{ctg} p & -\frac{1}{q} \sin p \end{pmatrix}, \\ \det J &= \frac{1}{\sin^2 p} - \frac{\cos^2 p}{\sin^2 p} = 1,\end{aligned}$$

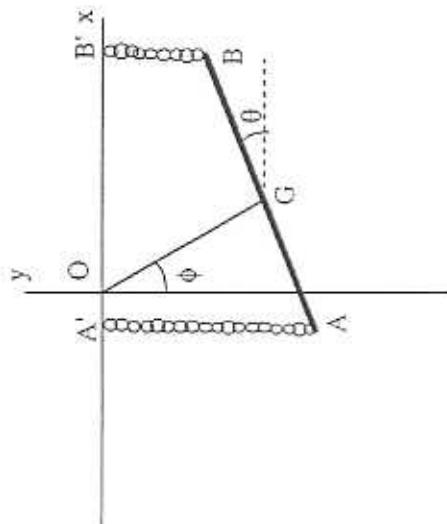
per il punto 1) la trasformazione (dove è definita) è canonica univariante. Oppure, si fa tutto il conto: $J^T E J = \dots = E$.

17

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome Nome, data, Mod. B*

1. L'asta omogenea AB di massa m e lunghezza $2l$ è libera di ruotare nel piano Oxy (y verticale ascendente) di un riferimento inerziale $Oxyz$. Il baricentro G è vincolato ad un'asta OG di lunghezza l e massa trascurabile. Tra gli estremi A e B dell'asta e i punti A' e B' di ascissa corrispondente ad A e B sono tese due molle di costante elastica h e lunghezza a riposo l . Si riferisca il sistema agli angoli ϕ e ϑ come in figura.

Scrivere la lagrangiana del sistema e determinare la frequenza delle piccole oscillazioni attorno ad un equilibrio stabile.



2. Una particella P di massa m (soggetta alla gravità) è vincolata a muoversi sulla superficie cilindrica $x^2 + y^2 - R^2 = 0$ posta in un riferimento cartesiano ortogonale (O, x, y, z) con z verticale ascendente. Si riferisca la posizione della particella alle coordinate polari cilindriche (z, ϑ) ove $z = z_P$ e ϑ è l'angolo tra il piano xz e il piano passante per l'asse z e il punto P .

Scrivere la lagrangiana del sistema, determinare gli integrali primi e fornire la loro interpretazione meccanica.

Determinare l'integrale generale del moto con il metodo di Hamilton-Jacobi.

Mecc. Razionale - Matematici - Mod. A - Prova scritta dell'8 luglio 2002
Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Mod. A, Cognome, Nome, data.*

1. Si consideri la seguente asta OB , di cui solo l'ultimo tratto AB è dotato di massa M omogeneamente distribuita.

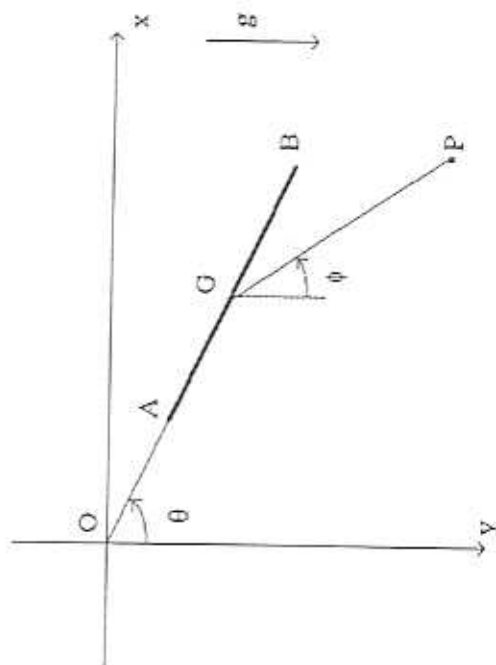
$$\begin{aligned} |AB| &= R, & \text{massa}(AB) &= M, \\ |GB| &= R/2, \\ |OA| &= R/2. \end{aligned}$$

Nel punto G , baricentro dell'asta OB , è incernierata un'altra asta GP , di lunghezza $|GP| = R$, alla cui estremità P è vincolato un punto materiale (P) di massa m .

L'estremo O della prima asta è vincolato nell'origine di un sistema di riferimento $Oxyz$ di cui y è verticale discendente e il sistema delle due aste, privo di attriti, è vincolato nel piano Oxy . Agisce solo la gravità. Si considerino gli angoli θ e φ in figura.

1) Scrivere l'energia cinetica T del sistema.

2) Determinare gli equilibri e discuterne la stabilità.



2. Una particella di massa $m = 1$ è vincolata su di un'asta ed è soggetta a delle forze per cui l'equazione differenziale che regge i moti din. possibili è:

$$\ddot{x} = -\tan x - \frac{1}{2} - \varepsilon x^2$$

Dire per quali valori di ε nei reali la configurazione $x^* = 0$ è un equilibrio stabile.

2. $\ddot{x} = -\frac{1}{2}gx - \dot{x} - \varepsilon x^2$

NL: $\begin{cases} \dot{x} = v \\ \dot{v} = -\frac{1}{2}gx - v - \varepsilon x^2 \end{cases}$

EOU: $(x^*, v^*) = (0, 0)$

$L_{(0,0)}: \begin{cases} \dot{x} = v \\ \dot{v} = -x - v \end{cases} \quad \frac{d}{dt} \begin{pmatrix} x \\ v \end{pmatrix} = \underbrace{\begin{pmatrix} 0 & 1 \\ -1 & -1 \end{pmatrix}}_A \begin{pmatrix} x \\ v \end{pmatrix}$

$0 = \det(A - \lambda I) = \det \begin{pmatrix} -\lambda & 1 \\ -1 & -1-\lambda \end{pmatrix} = \lambda(1+\lambda)+1,$
 $\lambda^2 + \lambda + 1 = 0 \quad \lambda_{1,2} = \frac{-1 \pm \sqrt{1-4}}{2}$

$\operatorname{Re}(\lambda_{1,2}) = -\frac{1}{2} < 0 \Rightarrow (0,0) \text{ è int. stabile}$
 $\forall \varepsilon \in \mathbb{R}_+$

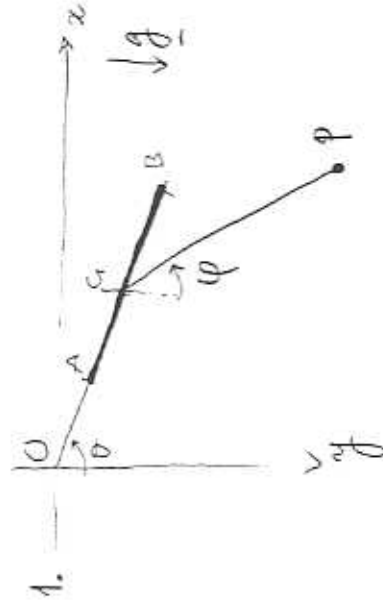
Osservazione: con la tecnica "energia" si trova un risultato più debole: provando ad usare l'energia del sistema ridotto conservativo

che è $E(x, \dot{x}) = \frac{\dot{x}^2}{2} - \ln \cos x + \frac{\varepsilon x^3}{3}$,
 $\dot{E} = \ddot{x}\dot{x} + \frac{1}{2}g\dot{x} + \varepsilon x^2\dot{x} =$

$= \left(-\frac{1}{2}gx - \dot{x} - \varepsilon x^2\right)\dot{x} + \frac{1}{2}g\dot{x} + \varepsilon x^2\dot{x} = -\dot{x}^2 \leq 0$

Quindi $\dot{E} \leq 0$ ma $\dot{E}$ è def. negativo. Nota: l'ultima parte E in $(0,0)$ è def. positiva: basta dimostrare che $f'(x) = -\ln \cos x + \frac{\varepsilon x^3}{3}$ ha un min. loc. in $x=0 \forall \varepsilon$.

$f(0)=0, f'(x) = \frac{1}{\sin x} + \varepsilon x^2, f''(x) = \frac{1}{\cos^2 x} + 2\varepsilon x$
 $f''(0) > 0$ deduce la semplice stabilità $\forall \varepsilon \in \mathbb{R}_+$.



Com. d'In. dell'ist. rispetto O: $\frac{MR^2}{12} + m|OC|^2 = \frac{13}{12}MR^2$

$T_{\text{ist. AB}} = \frac{1}{2} \frac{13}{12} MR^2 \dot{\theta}^2$

$x_P = R(\sin \theta + \sin \varphi)$

$y_P = R(\cos \theta + \cos \varphi)$

$\dot{v}^2 = \dot{x}_P^2 + \dot{y}_P^2 = R^2[(\cos \theta \dot{\theta} + \cos \varphi \dot{\varphi})^2 + (\sin \theta \dot{\theta} + \sin \varphi \dot{\varphi})^2] =$

$= R^2(\dot{\theta}^2 + \dot{\varphi}^2 + 2(\cos \theta \cos \varphi + \sin \theta \sin \varphi)\dot{\theta}\dot{\varphi})$
 $\cos(\theta - \varphi)$

$T_{\text{punto P}} = \frac{1}{2} m R^2 (\dot{\theta}^2 + \dot{\varphi}^2 + 2 \cos(\theta - \varphi) \dot{\theta} \dot{\varphi})$

$V(\theta, \varphi) = -gR \{ (M+m) \cos \theta + m \cos \varphi \}$

$\frac{\partial V}{\partial \theta} = gR(M+m) \sin \theta$

$\frac{\partial V}{\partial \varphi} = mgR \sin \varphi$

EOU: $(0,0), (0,\pi), (\pi,0), (\pi,\pi)$

$\nabla^2 V(\theta, \varphi) = \begin{pmatrix} gR(M+m) \cos \theta & 0 \\ 0 & mgR \cos \varphi \end{pmatrix} \begin{matrix} (0,0) \text{ è stabile,} \\ (\pi,0) \text{ è instabile,} \\ (0,\pi) \text{ è stabile,} \\ (\pi,\pi) \text{ è instabile.} \end{matrix}$

Ex. 2.

$$U = m g z = m g z$$

$$T = \frac{m}{2} \dot{\rho}^2 = \frac{m}{2} (\dot{z}^2 + R^2 \dot{\theta}^2)$$

$$L = T - U = \frac{m}{2} (\dot{z}^2 + R^2 \dot{\theta}^2) - m g z = L(z, \dot{z}, \dot{\theta})$$

Integrabili per vari.

$$\frac{\partial L}{\partial t} = 0 \Rightarrow E = T + U = \text{cost.} \quad \text{Integrale di Jacobi}$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = 0 \Rightarrow \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = m R^2 \dot{\theta} = \text{cost.} \quad \text{E' la componente lungo } \hat{z} \text{ del momento angolare. Infatti}$$

$$M_0 = \vec{OP} \wedge m \vec{v} = (R \cos \theta \hat{x} + R \sin \theta \hat{y} + z \hat{z}) \wedge m (-R \sin \theta \dot{\theta} \hat{x} + R \cos \theta \dot{\theta} \hat{y} + \dot{z} \hat{z}) = [(R \sin \theta \dot{z} - R \cos \theta \dot{\theta} z) \hat{x} - \dot{y} (R \cos \theta \dot{z} + R \sin \theta \dot{\theta} z) + \dot{z} R^2 \dot{\theta} (\cos^2 \theta + \sin^2 \theta)] m \quad \text{e quindi}$$

$$M_0 \cdot \hat{z} = m R^2 \dot{\theta}$$

$$H = T + U = \frac{1}{2} \vec{A}(\rho, p) + U = \frac{1}{2} \left(\frac{p_z^2}{m} + \frac{p_\theta^2}{m R^2} \right) + m g z = H_1(p_z) + H_2(p_\theta) = f(H_1, H_2) \quad \text{H e separabile.}$$

$$S(t, \theta, z, \tilde{p}_\theta, \tilde{p}_z) = -f(\tilde{p}_\theta, \tilde{p}_z) t + W_\theta(\theta, p_\theta) + W_z(z, p_z)$$

L'eq. di H-J si scompone in:

$$H_1(z, \frac{\partial W_\theta}{\partial z}) = \tilde{p}_z^2 \quad \text{i.e.} \quad \frac{(\frac{\partial W_\theta}{\partial z})^2}{2m} + m g z = \tilde{p}_z^2$$

$$H_2(\theta, \frac{\partial W_\theta}{\partial \theta}) = \tilde{p}_\theta^2 \quad \text{i.e.} \quad \frac{1}{2} \left(\frac{\partial W_\theta}{\partial \theta} \right)^2 \frac{1}{m R^2} = \tilde{p}_\theta^2$$

Modulo B. Correzione

Ex. 1. $U = U_\theta + U_\phi = m g y_G + \frac{1}{2} [(A\theta - e)^2 + (B\phi - e)^2] =$
 $= -m g l \cos \varphi + \frac{1}{2} [l^2 (\cos \varphi - \sin \theta)^2] + \frac{1}{2} [l^2 (\cos \varphi + \sin \theta - e)^2] \approx$
 $= -m g l \cos \varphi + k l^2 (\cos^2 \varphi + \sin^2 \theta - 2 \cos \varphi)$

$$\vec{T} = \frac{m}{2} \vec{v}_G^2 + \frac{1}{2} (\omega, I_G \omega) = \frac{m l^2}{2} \dot{\varphi}^2 + \frac{(m l^2}{2} \dot{\theta}^2$$

$$L = T - U$$

Equilibrio

$$\frac{\partial U}{\partial \theta} = k l^2 2 \sin \theta \cos \theta = 0 \Rightarrow \theta = 0, \frac{\pi}{2}, \pi, \frac{3}{2} \pi$$

$$\frac{\partial U}{\partial \varphi} = \sin \varphi [m g l + 2 k l^2 (1 - \cos \varphi)] = 0 \Rightarrow \varphi = 0, \pi$$

$$H(0,0) = \text{Diag} [2 k l^2, m g l] e \text{Sym}^+ \Rightarrow (0,0) \text{ è stabile per L.O.}$$

$$A(0,0) = \text{Diag} \left[\frac{m l^2}{3}, m l^2 \right]$$

$$0 = \det (H_u - \omega^2 A) = \det (\text{Diag} [2 k l^2 - \omega^2 \frac{m l^2}{3}, m g l - \omega^2 m l^2])$$

$$\Rightarrow \omega_1^2 = \frac{6 k l}{m}, \quad \omega_2^2 = \frac{g}{l}$$

(3)

$$\frac{\partial W_Z}{\partial Z} = \pm \sqrt{2m(\tilde{p}_Z^2 - mgZ)}$$

$$W_Z = \pm \int \sqrt{2m(\tilde{p}_Z^2 - mgZ')} dz'$$

$$\frac{\partial W_\theta}{\partial \theta} = \pm \sqrt{2mR^2 \tilde{p}_\theta^2}$$

$$W_\theta = \pm \sqrt{2mR^2 \tilde{p}_\theta^2} \theta$$

Tr. canonice:

$$p_Z = \frac{\partial S}{\partial Z} = \frac{\partial W_Z}{\partial Z} = \pm \sqrt{2m(\tilde{p}_Z^2 - mgZ)}$$

$$p_\theta = \frac{\partial S}{\partial \theta} = \frac{\partial W_\theta}{\partial \theta} = \pm \sqrt{2mR^2 \tilde{p}_\theta^2} = \text{costante.}$$

$$\begin{aligned} \tilde{\theta} = \frac{\partial S}{\partial \tilde{p}_\theta} &= -t \pm \frac{\partial W_\theta}{\partial \tilde{p}_\theta} = -t \pm \frac{\tilde{p}_\theta R^2}{\tilde{p}_\theta \sqrt{2mR^2 \tilde{p}_\theta^2}} \theta = \\ &= -t \pm \sqrt{\frac{mR^2}{2\tilde{p}_\theta^2}} \theta \quad \text{da cui} \end{aligned}$$

$$\theta(t) = \pm \sqrt{\frac{2\tilde{p}_\theta^2}{mR^2}} (\tilde{\theta} + t) \quad (\text{costante angolare})$$

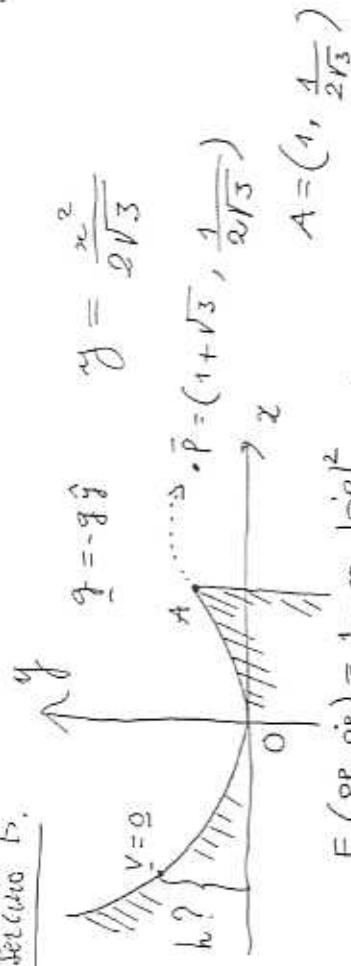
$$\tilde{z} = \frac{\partial S}{\partial \tilde{p}_Z} = -t \pm \frac{\partial W_Z}{\partial \tilde{p}_Z} = -t \pm \int \frac{2m dz'}{\sqrt{2m(\tilde{p}_Z^2 - mgZ')}} =$$

$$= -t \pm \sqrt{2m} \int \frac{dz'}{\sqrt{\tilde{p}_Z^2 - mgZ'}} = -t \pm \sqrt{\frac{2m}{mg}} \sqrt{\tilde{p}_Z^2 - mgZ}$$

$$(\tilde{z} + t)^2 \left(\frac{g}{2} \sqrt{\frac{m}{2}} \right)^2 = \tilde{p}_Z^2 - mgZ \quad \text{da cui}$$

$$Z(t) = \frac{\tilde{p}_Z^2}{mg} - \frac{g}{2} (\tilde{z} + t)^2 \quad (\text{moto uniformemente decelerato.})$$

(18)



$$E(OP, OP) = \frac{1}{2} m |\dot{OP}|^2 - m \cdot g \cdot OP$$

$$mgh = \frac{1}{2} m |v_A|^2 + m \cdot g \cdot \frac{1}{2\sqrt{3}}$$

(energia nell'arco
di moto iniziale)

$$|v_A|^2 = ? \quad \tan \alpha = y'(x) \Big|_{x=1} = \frac{1}{\sqrt{3}} \Rightarrow \alpha = \pi/6$$

$$\begin{cases} \ddot{x} = 0 & x(0) = 0 \\ \ddot{y} = -g & y(0) = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \dot{x} = 0 \\ \dot{y} = -gt \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} x(t) = v_A \frac{1}{2} t - \frac{g}{2} t^2 \\ y(t) = v_A \frac{1}{2} t - \frac{g}{2} t^2 \end{cases} \quad y(x) = \frac{1}{2} \frac{x^2}{v_A^2} - \frac{g}{2} \frac{x^2}{v_A^2}$$

$$0 = y(x_P - x_A) = y(\sqrt{3}) = 1 - \frac{g}{v_A^2}$$

$$v_A^2 = 2g, \quad \text{min: } h = 1 + \frac{1}{2\sqrt{3}}$$

La guida parabolica è data dal tempo nella parametrizzazione: $x \mapsto (x, \frac{x^2}{2\sqrt{3}}) = OP(x)$

Rettifichiamo la curva, determiniamo il parametro d'arco con zero nell'origine:

$$s(x) = \int_0^x \sqrt{1 + (y'(t))^2} dt = \int_0^x \sqrt{1 + \frac{t^2}{3}} dt = \frac{1}{2} x \sqrt{1 + \frac{x^2}{3}} + \frac{1}{2} \sqrt{3} \operatorname{Arctanh} \left(\frac{x}{\sqrt{3}} \right)$$

Primo compito - Meccanica Razionale - mod. A - 26 novembre 1999

ATTENZIONE: Risolvere l'esercizio A su UN foglio, l'esercizio B su un altro foglio, DISTINTO dal precedente.

A. Una particella di massa unitaria è soggetta alla forza conservativa $F: \mathbb{R}^3 \rightarrow \mathbb{R}^3$ di componenti, rispetto al riferimento ortornormale $Oxyz$,

$$F_x(x, y, z) = -x - x^2, \quad F_y(x, y, z) = -y, \quad F_z(x, y, z) = -z.$$

La particella è vincolata in modo liscio all'asse x . Determinare:

- 1) l'energia potenziale $U(x)$ del sistema vincolato e le posizioni di equilibrio;
- 2) introdurre una funzione di Liapunov per accertare la stabilità di uno dei punti di equilibrio;
- 3) tracciare le curve nel piano delle fasi $(x, \dot{x})$ corrispondenti ai valori $0, \frac{1}{8}, \frac{1}{6}, \frac{1}{5}, \frac{1}{4}$ dell'energia totale.

B. Si consideri un sistema meccanico composto da una particella di massa m soggetta alla forza di gravità $\vec{F}^g = -mg \vec{y}$, $y > 0$, dove $(O, \hat{x}, \hat{y}, \hat{z})$ è un riferimento associato ad uno spazio inerziale. La particella è vincolata senza attrito sul piano $(O, \hat{x}, \hat{y})$, inoltre c'è un vincolo unilaterale liscio il cui bordo è la curva parabolica $y = \frac{x^2}{2\sqrt{3}}$, $x \in (-\infty, 1]$. La regione del piano consentita è per $(x, y): y \geq \frac{x^2}{2\sqrt{3}}$, $x \in (-\infty, 1]$, e ogni punto del piano per $x > 1$.

1) Si determini a quale altezza $y = h$ si deve abbandonare la particella sul bordo parabolico (per $x < 0$) con velocità iniziale nulla, affinché raggiunga il punto

$$P = (1 + \sqrt{3}, \frac{1}{2\sqrt{3}}).$$

2) Si scriva, eventualmente a meno del calcolo della primitiva di un integrale, la rappresentazione nel parametro d'arco s della curva parabolica: $s \mapsto (x(s), y(s))$ tale che $(x(0), y(0)) = (0, 0)$.

1. torce ugua una particella vincolata

$$f(x) = F_x(x, y, z) = -\frac{dU}{dx} = -x - x^2$$

energia potenziale

$$U(x) = -\int_0^x f(\xi) d\xi = -\int_0^x (-\xi - \xi^2) d\xi = \frac{x^2}{2} + \frac{x^3}{3}$$

1) Posizioni di equilibrio: $f(x) = -(x+x^2) = 0$ $x_1 = 0, x_2 = -1$

Stato $U(x)$: $\frac{dU}{dx} = 0$ per $x = x_1, x = x_2$

$$\frac{d^2U}{dx^2}(x_1) = 1 > 0 \text{ minimo locale, } U(x_1) = 0$$

$$\frac{d^2U}{dx^2}(x_2) = -1 < 0 \text{ massimo locale, } U(x_2) = \frac{1}{6}$$

2) Il sistema è soggetto alla forza $f(x)$, conservativa

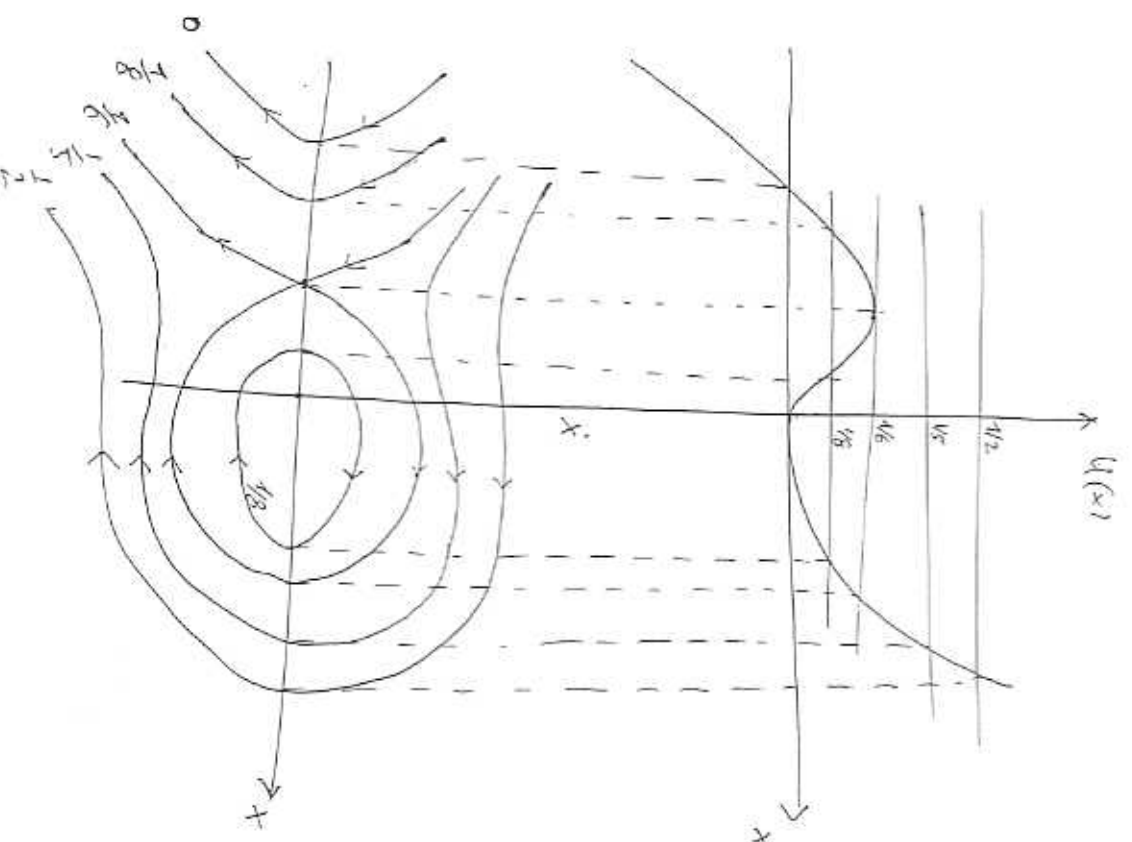
$$\mathcal{L}(x, \dot{x}) = T + U = \frac{\dot{x}^2}{2} + \frac{x^2}{2} + \frac{x^3}{3} \text{ è l'energia prima.}$$

$\mathcal{L}$ è funzione di Lagrange. In fatti, in $x^* = \begin{pmatrix} x \\ \dot{x} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$

i) $\mathcal{L}(x^*) = \mathcal{L}(0, 0) = 0$, ii) $\mathcal{L}(x, \dot{x}) > 0$ in $\Gamma - x^*$ poiché x_1

è minimo locale e iii) $\frac{d\mathcal{L}}{dt} = \mathcal{L}_x \dot{x} = 0$ lungo i

quanti (sistemi conservativo). Punti x^* è equilibrio stabile.



Dall'analisi della curve di fase si vede che $\bar{x} = \begin{pmatrix} x \\ \dot{x} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$ è equilibrio instabile

Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, data, Mod. B.*

Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del Mod. A in fogli distinti da eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. B

1. Si consideri il sistema costituito da due punti materiali P_1 e P_2 di egual massa $m > 0$, vincolati in modo liscio lungo l'asse x orizzontale, di coordinate x_1 e $x_2 > x_1$. Tra l'origine O e il punto P_1 e tra il punto P_1 e il punto P_2 sono tese due molle lineari di costante elastica $h = 1$ e di lunghezza a riposo $l_0 = 1$.

1) Scrivere la lagrangiana del sistema, determinare le configurazioni di equilibrio e la frequenza delle piccole oscillazioni attorno ad una configurazione di equilibrio stabile.

2) Scrivere la lagrangiana del sistema linearizzato attorno all'equilibrio stabile (x_1, x_2) trovato, riferita alle coordinate $q_i = x_i - x_i^*$, $i = 1, 2$ e la corrispondente hamiltoniana. Detta $q = Sq$, ove S è matrice 2×2 , la trasformazione lineare che muta le q nelle coordinate normali q , determinare la trasformazione indotta da S nello spazio delle fasi, verificare che tale trasformazione è canonica e determinarne la valenza.

(Si ricordi che in generale $S = Q\Lambda R$, con R e Q matrici ortogonali e Λ matrice che trasforma la matrice cinetica, già diagonale, nella matrice identica).

2. Una particella di massa unitaria è vincolata in modo liscio sulla superficie di rivoluzione attorno all'asse z verticale ascendente ($g = -gz$), descritta da

$$x(r, \vartheta) = r \cos \vartheta, \quad y(r, \vartheta) = r \sin \vartheta, \quad z(r) = e^{-r^2}.$$

Determinare l'integrale generale del moto, a meno del calcolo di primitive di integrali, con il metodo di Hamilton-Jacobi.

Mec. Razionale -Matematici- Mod.A- Prova scritta del 19 febbraio 2001
Scrivere chiaramente sui fogli che si consegnano: *Cognome, Nome, data, Mod. A.*
Per chi fa A+B: Risolvere gli esercizi del Mod. A in fogli distinti da

eventuali fogli usati per la soluzione degli esercizi del mod. B

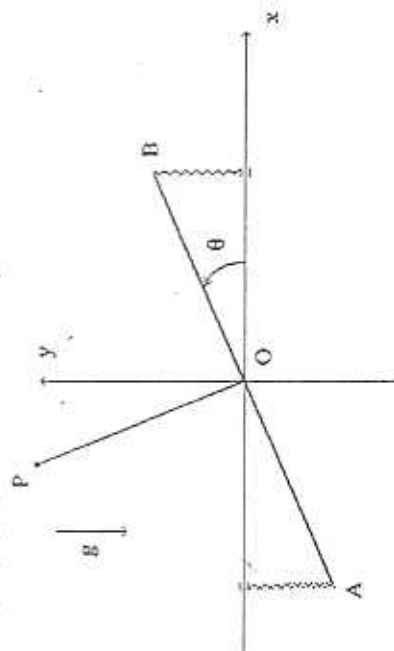
1. Nel piano Oxy , y verticale ascendente, $g = -gy$, un'asta AB di lunghezza $2l$ e massa m è vincolata a ruotare senza attrito attorno al suo centro O incernierato nell'origine di Oxy . Un punto P di massa m è vincolato rigidamente all'asta mediante una sbarra lunga l e di massa trascurabile che forma con l'asta un angolo di $\pi/2$, oltre alla forza peso, il sistema è soggetto a due forze elastiche, molle di lunghezza a riposo nulla e costante elastica $k > 0$ agenti sugli estremi A e B , e ad un momento $N = mgl \sin \theta$ agente sull'asta AB , dove θ , parametro Lagrangiano del sistema, è l'angolo orientato dal semi-asse positivo x al vettore $\vec{OA}$.

Sia

$$\lambda = \frac{2mg}{kl} \in \mathbb{R}^+.$$

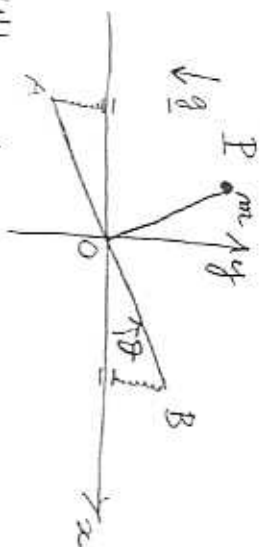
Determinare gli equilibri e discuterne la stabilità al variare di λ nei reali positivi.

Abbozzare l'insieme degli equilibri, mettendo in evidenza il carattere stabile o instabile, nel piano (λ, θ) (diagramma di biforcazione).



2. Si consideri il sistema meccanico $m\ddot{q} = -kq$, $k > 0$. Posto $x = (q, \dot{q}) \in \mathbb{R}^2$, dimostrare o confutare che $x^* = (0, 0)$ sia un equilibrio asintoticamente stabile.

20



$$h = \frac{2mg}{kl} \in \mathbb{R}^+$$

$$S_L^{(H)} = N \cdot d\theta \hat{z} = mgl \sin \theta d\theta = -d(mgl \cos \theta).$$

$$U(\theta) = \underbrace{h l^2 \sin^2 \theta}_{\text{due molla}} + \underbrace{mgl \cos \theta}_{\text{gravità per } P} + \underbrace{mgl \cos \theta}_{U^{(H)}} =$$

$$= h l^2 \sin^2 \theta + 2 mgl \cos \theta = h l^2 (\sin^2 \theta + \lambda \cos \theta).$$

$$U'(\theta) = h l^2 (2 \cos \theta - \lambda) \sin \theta$$

Equilibri:

$$\sin \theta = 0 : \theta = k\pi \quad k \in \mathbb{Z}, \text{ data la struttura}$$

differenti, pot. considerare solo quelli in un intervallo aperto che contiene $[-\pi, \pi]$. Distinguiamo:

$$\theta_1 = 0 \quad \theta_2 = \pi \quad \theta_3 = -\pi$$

$$2 \cos \theta - \lambda = 0$$

$$\theta_4 = \arccos \frac{\lambda}{2} \quad \theta_5 = -\arccos \frac{\lambda}{2}$$

$$\text{Se } 0 \leq \lambda \leq 2.$$

Supponiamo:

$$U''(\theta) = h l^2 [-2 \sin^2 \theta + (2 \cos \theta - \lambda) \cos \theta] =$$

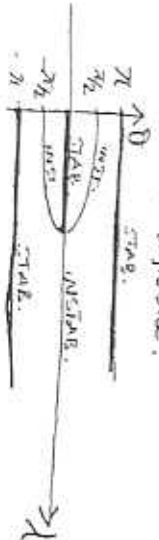
$$= h l^2 [-2 + 4 \cos^2 \theta - \lambda \cos \theta].$$

$$U''(\theta) \Big|_{\theta=\theta_1, \theta_2} = h l^2 (2 + \lambda) > 0, \text{ sempre stabile.}$$

$$U''(\theta) = h l^2 (2 - \lambda) > 0 \Leftrightarrow \lambda < 2$$

$$U''(\theta) \Big|_{\theta=\theta_4, \theta_5} = h l^2 (-2 + \lambda^2 - \frac{\lambda^2}{2}) = h l^2 (\frac{\lambda^2}{2} - 2) > 0 \Leftrightarrow \lambda > 2, \text{ sempre inst.}$$

Per $\lambda = 2$: $\theta_1 = \theta_4 = \theta_5 = 0$, la prima derivata non nulla +



$$2. \quad m\ddot{q} - k\dot{q} \quad m\dot{x}^2 + kx = 0 \quad \lambda_1 = 0 \quad \lambda_2 = -\frac{k}{m}$$

$$q(t, c_1, c_2) = c_1 + c_2 e^{-\frac{k}{m}t}$$

$$\begin{cases} q(0, c_1, c_2) = c_1 + c_2 = q_0 \\ \dot{q}(0, c_1, c_2) = -\frac{k}{m}c_2 = \dot{q}_0 \end{cases}$$

$$c_2 = -\frac{m}{k}\dot{q}_0 \quad c_1 = q_0 + \frac{m}{k}\dot{q}_0$$

$$\tilde{q}(t, q_0, \dot{q}_0) = q_0 + \frac{m}{k}\dot{q}_0 - \frac{m}{k}\dot{q}_0 e^{-\frac{k}{m}t} = q_0 + \frac{m}{k}\dot{q}_0(1 - e^{-\frac{k}{m}t})$$

$$\frac{d}{dt}\tilde{q}(t, q_0, \dot{q}_0) = \dot{q}_0 e^{-\frac{k}{m}t}$$

$$\text{Ora, senza utilizzare la soluzione generale esplicita}$$

qui sopra determinata, osserviamo che $\forall q^* \in \mathbb{R}$

$$x^* := \begin{pmatrix} q^* \\ 0 \end{pmatrix} \in \mathbb{R}^2 \text{ è equilibrio, non solamente } \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}.$$

Osserviamo che tale equilibrio non sono attrattori e

dunque non possono essere punti stabili:

prendiamo dati iniziali vicini arbitrariamente a $\begin{pmatrix} q^* \\ 0 \end{pmatrix}$,

del tipo $\begin{pmatrix} q^* + \epsilon \\ \epsilon \end{pmatrix}$, dunque:

$$\tilde{q}(t, q^*, \epsilon) = q^* + \frac{m}{k}\epsilon(1 - e^{-\frac{k}{m}t}) \xrightarrow{t \rightarrow +\infty} q^* + \frac{m}{k}\epsilon$$

$$\frac{d}{dt}\tilde{q}(t, q^*, \epsilon) = \epsilon e^{-\frac{k}{m}t} \xrightarrow{t \rightarrow +\infty} 0 \neq q^* !!$$

$$t \rightarrow +\infty$$

$$t \rightarrow +\infty$$

$$t \rightarrow +\infty$$

(Osservazione: si può invece mostrare che $\begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$ - e con tutte le $\begin{pmatrix} q^* \\ 0 \end{pmatrix}$ - è semplicemente stabile: $\forall \epsilon > 0$ fissiamo $\delta := \min(\frac{k\epsilon}{2m}, \frac{\epsilon}{2})$

allora, per $|q_0| < \delta$ e $|\dot{q}_0| < \delta$ si ha:

$$|q(t)| = |q_0 + \frac{m}{k}\dot{q}_0(1 - e^{-\frac{k}{m}t})| \leq |q_0| + \frac{m}{k}|\dot{q}_0| < \epsilon.$$

$$|\dot{q}(t)| \leq |\dot{q}_0| < \epsilon.$$

$$|q(t)| \leq |q_0| < \epsilon.$$

Modulo B, Convezione.

$$1) L = T - U = \frac{m}{2} (\dot{x}_1^2 + \dot{x}_2^2) - \frac{1}{2} [(x_1 - 1)^2 + (x_2 - x_1 - 1)^2]$$

Equilibrio

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{\partial U}{\partial x_1} = x_1 - 1 + (x_2 - x_1 - 1) = 2x_1 - x_2 = 0 \\ \frac{\partial U}{\partial x_2} = x_2 - x_1 - 1 = 0 \end{array} \right.$$

$$+1_u = \begin{pmatrix} 2 & -1 \\ -1 & 1 \end{pmatrix} \in \text{Sym}^+$$

L'unico equilibrio $\bar{P} = (1, 2)$, stabile.

piccole oscillazioni.

$$\det(H_u - \omega^2 A) = \det \begin{pmatrix} 2 - m\omega^2 & -1 \\ -1 & 1 - m\omega^2 \end{pmatrix} = 0$$

$$\omega_1^2 = \frac{1}{m} \left(3 + \sqrt{5} \right) \quad \omega_2^2 = \frac{1}{m} \left(3 - \sqrt{5} \right)$$

$$2) \quad \bar{L} = \frac{m}{2} (\dot{q}_1^2 + \dot{q}_2^2) - \frac{1}{2} (q_1, q_2)^T H_u \begin{pmatrix} q_1 \\ q_2 \end{pmatrix} \quad q_i = x_i - x_i^*$$

$$\bar{H} = \bar{T} + U = \frac{1}{2m} (p_1^2 + p_2^2) + \frac{1}{2} (q_1, q_2)^T H_u \begin{pmatrix} q_1 \\ q_2 \end{pmatrix}$$

In generale, $q = f(q)$ $f: Q \rightarrow Q$ induce

$$Tf: TQ \rightarrow TQ \quad Tf(q, v) = (f(q), Jf(q)v) = (q_1, w)$$

$$\text{e da} \quad \langle p, v \rangle = \langle p, w \rangle = \langle p, Jf v \rangle$$

$$\left\{ \begin{array}{l} P = (Jf)^T P \\ q = f(q) \end{array} \right. \quad \text{e la tr. canonica indotta da } f.$$

Nel nostro caso $q = Sq$, $Jf = S$ matrice 2×2

$$\begin{pmatrix} p \\ q \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} S^T & 0 \\ 0 & S \end{pmatrix} \begin{pmatrix} p \\ q \end{pmatrix} = J \begin{pmatrix} p \\ q \end{pmatrix} \quad E = \begin{pmatrix} 0 & -1 \\ 1 & 0 \end{pmatrix} \in \text{Sp}(4)$$

e si vede, svolgendo il conto, che $J^T E J = E \Rightarrow J = 1$.

$$\begin{aligned} 2) \quad L &= \bar{T} - U = \frac{1}{2} (\dot{x}^2 + \dot{\theta}^2 + 4\dot{x}^2 e^{\frac{2t^2}{r^2}}) - g e^{-r^2} \\ &= \frac{1}{2} [\xi(x) \dot{x}^2 + \dot{\theta}^2] - g e^{-r^2} \quad \xi(x) = (1 + 4x^2 e^{-2x^2}) \end{aligned}$$

$$L = \frac{1}{2} (\dot{x}, \dot{\theta}) A \begin{pmatrix} x \\ \theta \end{pmatrix} - U(x) \quad A = \begin{pmatrix} \xi(x) & \\ & r^2 \end{pmatrix}$$

$$\begin{aligned} H &= \bar{T} + U = \frac{1}{2} (p_x, p_\theta) A^{-1} \begin{pmatrix} p_x \\ p_\theta \end{pmatrix} + U(x) = \\ &= \frac{1}{2} \left[\frac{p_x^2}{\xi(x)} + \frac{p_\theta^2}{r^2} \right] + U(x) \end{aligned}$$

$$\frac{\partial H}{\partial t} = 0, \quad \frac{\partial H}{\partial \theta} = 0 \Rightarrow S(x, \theta, \tilde{p}_\theta, E, t) = \tilde{p}_\theta \theta + W(x, \tilde{p}_\theta, E) - Et$$

Eg. di H-J.

$$\frac{1}{2} \left[\left(\frac{\partial W}{\partial x} \right)^2 + \frac{\tilde{p}_\theta^2}{r^2} \right] = E$$

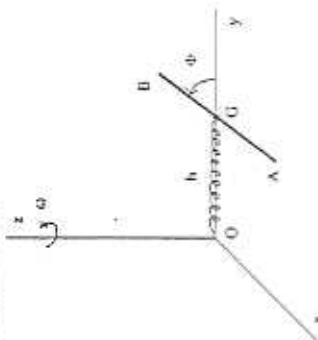
$$W = \int_{x_0}^x \sqrt{2E - \frac{\tilde{p}_\theta^2}{r^2}} (\xi(x)) dx$$

Attenzione: Conseguire due (o più) distinti fogli; un foglio, contrassegnato A-Cognome Nome, con la soluzione dell'esercizio A, un ulteriore foglio contrassegnato B-Cognome Nome, con la soluzione dell'esercizio B.

Esercizio A

Un sistema è costituito da un'asta rigida AB di lunghezza l e massa m , vincolata a muoversi con il baricentro sull'asse y e rimanendo nel piano yz di un riferimento $Oxyz$. Tra il punto O e il punto G è tesa una molla di costante elastica $k > 0$; inoltre il riferimento $Oxyz$ ruota con velocità angolare costante $\omega > 0$ attorno all'asse x rispetto agli spazi inerziali. Si riferisca il sistema ai parametri lagrangiani $y = y(t)$ e $\varphi = \varphi(t)$, angolo orientato, dalla direzione positiva dell'asse y ad AB.

Si scriva la Lagrangiana del sistema nel riferimento $Oxyz$ e si determini il moto del sistema a meno di quadrature con il metodo di Hamilton-Jacobi.



Esercizio B

B-1. Si consideri il cubo C^* : $0 \leq y_i \leq 1$, $i = 1, 2, 3$, la cui densità in tale configurazione di riferimento alla

$$\mu^*(y) = 1 + y_1 y_2 y_3.$$

Determinare esplicitamente una deformazione $C^* \ni y \mapsto \pi(y) \in R^3$, tale che $\mu(y) = \mu^*(\pi(y)) = \text{costante}$.

B-2. Si consideri il moto

$$\begin{aligned} z_1 &= (1+t) \cos \omega t \quad y_1 + (1+t) \sin \omega t \quad y_1, \\ z_2 &= -\frac{1}{1+t} \sin \omega t \quad y_2 + \frac{1}{1+t} \cos \omega t \quad y_2, \\ z_3 &= y_3. \end{aligned}$$

Determinare esplicitamente:

- il moto inverso,
- la velocità Lagrangiana,
- il gradiente di deformazione F e il suo determinante.

Quanto vale la divergenza della velocità spaziale?

$$L = T - U$$

$$T = \frac{m}{2} \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} (I_0 + I_G \omega^2) = \frac{m}{2} \dot{y}^2 + \frac{1}{2} \frac{m \ell^2}{12} \dot{\varphi}^2$$

$$U = U^{el} + U^{cf} + V^{cor}$$

$$U^{el} = \frac{k}{2} y^2 \quad U^{cf} = -\frac{1}{2} I_G \omega^2 = -\frac{1}{2} (m y^2 + \frac{m \ell^2}{12} \cos^2 \varphi) \omega^2$$

$$Q^{cor}: \delta L^{cor} = F^{cor} \delta P = -2 \int_0^B \rho(s) \omega \wedge v(s) \cdot v(s) dt ds \equiv 0$$

perché $\omega, v^{(A)}, v^{(B)}$ sono complanari. Quindi $Q^{cor} \equiv 0$
 $e V^{cor} \equiv 0$.

$$L = \frac{m}{2} \dot{y}^2 + \frac{1}{2} \frac{m \ell^2}{12} \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} (m y^2 + \frac{m \ell^2}{12} \cos^2 \varphi) \omega^2 - \frac{k}{2} y^2$$

$$Q = \text{Diag} [m, \frac{m \ell^2}{12}] \quad Q^{-1} = \text{Diag} [\frac{1}{m}, \frac{12}{m \ell^2}] \quad \det Q \neq 0$$

$$H = \bar{T} + U = \frac{1}{2m} p_y^2 + \frac{6}{m \ell^2} p_\varphi^2 + \frac{k}{2} y^2 - \frac{1}{2} (m y^2 + \frac{m \ell^2}{12} \cos^2 \varphi) \omega^2$$

$$= \frac{1}{2m} p_y^2 + \frac{1}{2} (k - \omega^2) y^2 + \frac{6}{m \ell^2} p_\varphi^2 - \frac{1}{2} \frac{m \ell^2}{12} \cos^2 \varphi \omega^2$$

$$= H_y(y, p_y) + H_\varphi(\varphi, p_\varphi)$$

Sistema autonomo separabile.

$$\frac{\partial H_y}{\partial p_y} = \frac{p_y}{m} \neq 0 \quad \text{per } p_y \neq 0, \quad \frac{\partial H_\varphi}{\partial p_\varphi} = \frac{3}{m \ell^2} p_\varphi \neq 0 \quad \text{per } p_\varphi \neq 0$$

2.

Funzione generatrice:

$$S(y, \varphi, p_y, p_\varphi, t) = -(\tilde{p}_\varphi + \tilde{p}_y) t + W_y(y, \tilde{p}_y) + W_\varphi(\varphi, \tilde{p}_\varphi)$$

Eq. di Hamilton - Jacobì:

$$\frac{1}{2m} \left(\frac{\partial W_y}{\partial y} \right)^2 + \frac{1}{2} (k - \omega^2) y^2 = \tilde{p}_y$$

$$\frac{6}{m \ell^2} \left(\frac{\partial W_\varphi}{\partial \varphi} \right)^2 - \frac{1}{2} \frac{m \ell^2}{12} \cos^2 \varphi \omega^2 = \tilde{p}_\varphi$$

$$W_y(y, \tilde{p}_y) = \pm \int_{y_0}^y \sqrt{2m \left[\tilde{p}_y + \frac{1}{2} (\omega^2 y^2 - k) \right]} dz dz$$

$$W_\varphi(\varphi, \tilde{p}_\varphi) = \pm \int_{\varphi_0}^\varphi \sqrt{\frac{m \ell^2}{6} \left[\tilde{p}_\varphi + \frac{m \ell^2}{24} \omega^2 \cos^2 \varphi \right]} d\varphi$$

Equazioni alle costanti (a meno di generatore)

$$p_y = \frac{\partial W_y}{\partial y} \quad p_\varphi = \frac{\partial W_\varphi}{\partial \varphi}$$

$$\tilde{y} = \frac{\partial S}{\partial p_y} = -t + \frac{\partial W_y(y, \tilde{p}_y)}{\partial p_y}$$

$$\tilde{\varphi} = \frac{\partial S}{\partial p_\varphi} = -t + \frac{\partial W_\varphi(\varphi, \tilde{p}_\varphi)}{\partial p_\varphi}$$

$$B_2: F(t, y) = \frac{\partial x}{\partial y}(t, y) = \begin{pmatrix} (1+t) \cos t & (1+t) \sin t & 0 \\ -\frac{1}{1+t} \sin t & \frac{1}{1+t} \cos t & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$\det F \equiv 1 \Rightarrow \operatorname{div} F = 0$

formalmente: $x = F(t)y$ *considera il matrice inversa*

$$A = \begin{pmatrix} \frac{1}{1+t} \cos t & \frac{1}{1+t} \sin t & 0 \\ -(1+t) \sin t & (1+t) \cos t & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

(complementare algebrica)

$$F^{-1} = A^T = \begin{pmatrix} \frac{1}{1+t} \cos t & -(1+t) \sin t & 0 \\ \frac{1}{1+t} \sin t & (1+t) \cos t & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

matrice inversa:

$$\begin{cases} y_1 = \frac{1}{1+t} \cos t x_1 - (1+t) \sin t x_2 \\ y_2 = \frac{1}{1+t} \sin t x_1 + (1+t) \cos t x_2 \\ y_3 = x_3 \end{cases}$$

$$V(t, y) = \left(\frac{\partial x_1}{\partial t}(t, y), \frac{\partial x_2}{\partial t}(t, y), \frac{\partial x_3}{\partial t}(t, y) \right) =$$

$$= (\cos t y_1 - (1+t) \omega \sin t y_1 + \sin t y_2 + (1+t) \omega \cos t y_2, \dots)$$

$$B_1: \begin{cases} x_1 = \int_0^{y_1} \mu^*(\lambda, y_2, y_3) d\lambda - \int_0^{y_1} (1+\lambda y_2 y_3) d\lambda = y_1 + y_1^2 \frac{y_2 y_3}{2} \\ x_2 = y_2 \\ x_3 = y_3 \end{cases}$$

$$\det F = \det \frac{\partial x}{\partial y} = \mu^*(y)$$

$$\Rightarrow \boxed{\mu^*(y) = \det F(y)} \quad \begin{matrix} \text{EQU. DI} \\ \text{CONTINUITÀ} \end{matrix}$$

$$\Rightarrow \mu(y) \equiv 1$$