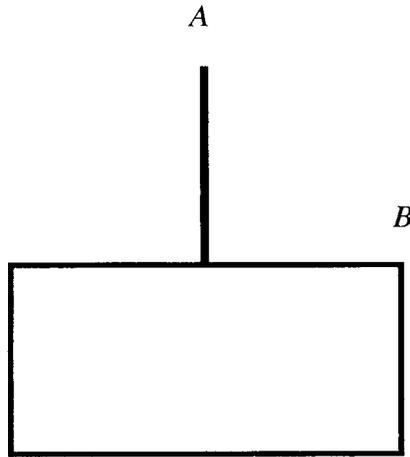


Compito di Meccanica Razionale

Trieste, 21 giugno 2010

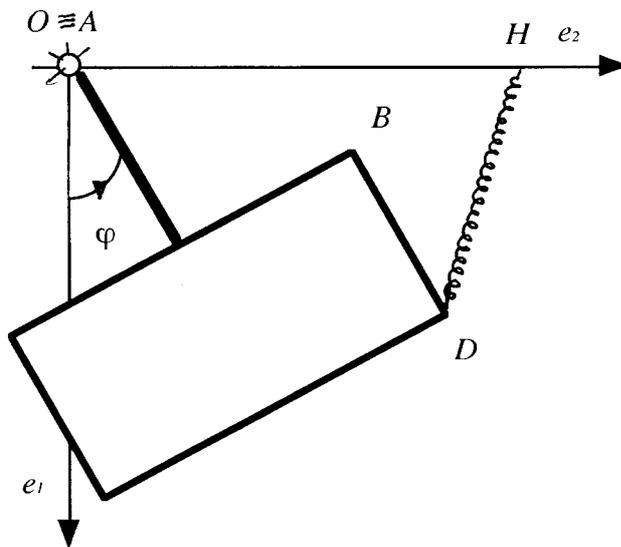
(G. Tondo)



È dato il corpo rigido di figura formato da un'asta di lunghezza l e massa m saldata a una **lamina** rettangolare omogenea di massa $3m$ e di lati l e $2l$.

- 1) Calcolare il ^(baricentro e il) momento d'inerzia del corpo rispetto ad una retta passante per i punti A e B .

STATICA.



Si vincoli il corpo in un piano **verticale** con una cerniera liscia fissata in O . Le forze attive sono: il peso proprio del corpo e la forza di richiamo della molla di costante elastica c , collegata al vertice D della lamina e al punto fisso H , posto a distanza d da O .

- 2) Determinare tutte le configurazioni di equilibrio e la loro stabilità in funzione dei parametri del sistema;
- 3) calcolare le reazioni vincolari esterne all'equilibrio in A .

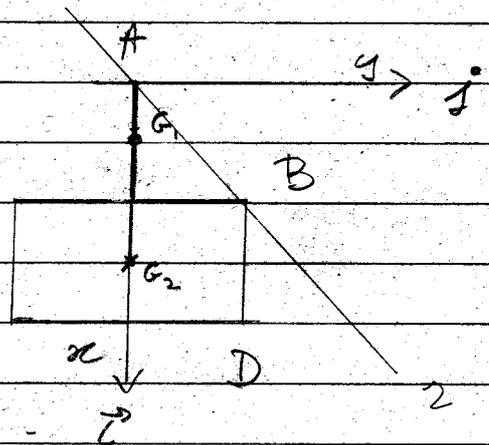
DINAMICA.

Inoltre si chiede di scrivere:

- 4) un'equazione differenziale pura di moto;
- 5) un integrale primo di moto a partire dalle condizioni iniziali $\varphi = 0$, $\dot{\varphi} = 0$ (esame da 6 CFU);
- 5a) l'equazione di Lagrange linearizzata intorno alle configurazioni di equilibrio e la frequenza delle piccole oscillazioni intorno a quella di equilibrio stabile (esame da 9 CFU);
- 6) le reazioni vincolari in A durante il moto, in funzione della coordinate libera.

Tema del 21/06/2010

Conviene scegliere la terna solidale
(A; $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$).



1) Baricentro

Per la proprietà distributiva sarà un punto interno
al segmento $G_1 G_2$. Precisamente

$$(1.1) \quad x_G = \frac{m x_{G_1} + 3m x_{G_2}}{4m} = \frac{1}{4} \left(\frac{l}{2} + 3 \cdot \frac{3l}{2} \right) = \frac{5}{4} l$$

2) Momento d'inerzia rs. a z

Calcolo la matrice I_A rs. alla terna (A; $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$) che
è un TPI(A) per simmetria materiale.

$$I_x = \cancel{I_x^{(a)}} + I_x^{(e)} = \frac{1}{12} (3m) (2l)^2 = m l^2$$

$$I_y = I_y^{(a)} + I_y^{(e)}$$

$$I_y^{(a)} = \frac{1}{3} m l^2$$

$$I_y^{(e)} = I_{G_2 y} + 3m \overline{AG_2}^2 = \frac{1}{12} (3m) l^2 + 3m \left(\frac{3l}{2} \right)^2 = \frac{1}{4} m l^2 + 27 m l^2 = 7 m l^2$$

$$I_y = \frac{1}{3} m l^2 + 7 m l^2 = \frac{22}{3} m l^2$$

Quindi,

$$(1.2) \quad I_A = m l^2 \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{22}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{25}{3} \end{bmatrix}$$

$$I_2 = \text{vers}(B-A) \cdot \Pi_A(\text{vers}(B-A))$$

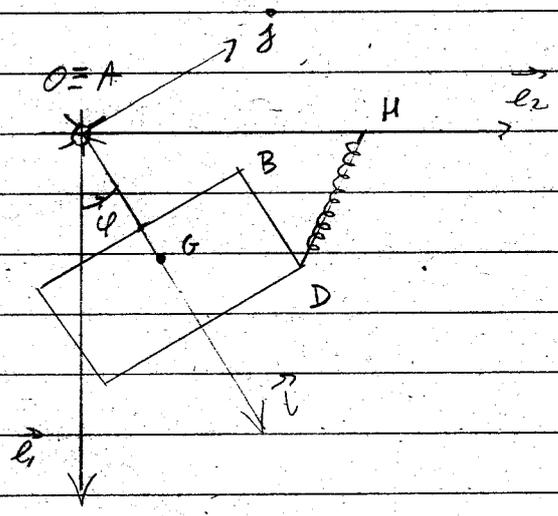
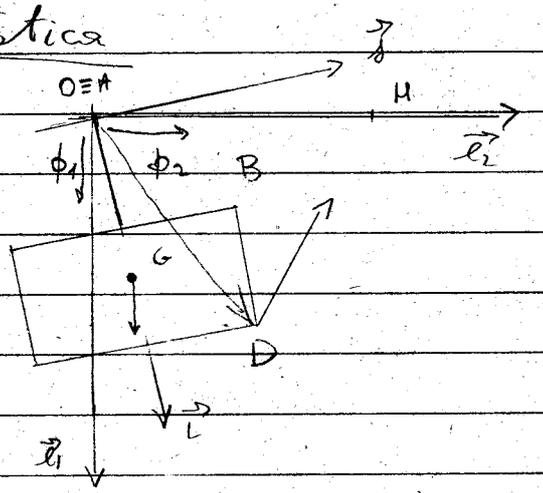
$$\text{vers}(B-A) = \frac{1}{\sqrt{2}} (\vec{i} + \vec{j})$$

Perstanto

$$I_2 = \frac{1}{\sqrt{2}} [1, 1] \underset{m l^2}{\cdot} \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & \frac{22}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix} = \frac{1}{2} m l^2 [1, 1] \begin{bmatrix} 1 \\ \frac{22}{3} \end{bmatrix} =$$

$$= \frac{1}{2} m l^2 \left(1 + \frac{22}{3} \right) = \frac{25}{6} m l^2$$

Statica



Il modello è una macchina semplice a vincoli olonami, non dissipativi e forze conservative. Pertanto è conservativo, cioè ammette energia potenziale, data da

$$(3.1) \quad V(\varphi) = -4m\vec{g} \cdot \vec{x}_G + \frac{1}{2} c \overline{DH}^2$$

Determiniamo il vettore

$$(3.2) \quad D-H = (D-O) + (O-H)$$

Per determinare il vettore (D-O) osserviamo che esso, rispetto alla terna solidale (A; $\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}$), ha componenti

$$(3.3) \quad D-O = 2l\vec{i} + l\vec{j}$$

Per calcolarne le componenti nella terna fissa (O; $\vec{e}_1, \vec{e}_2, \vec{e}_3$) basta tener conto che

$$(3.4) \quad [\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}] = [\vec{e}_1, \vec{e}_2, \vec{e}_3] R_\varphi$$

dove

$$(3.5) \quad R_\varphi = \begin{bmatrix} \cos\varphi & -\sin\varphi & 0 \\ \sin\varphi & \cos\varphi & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Allora, dalle (3.4)/(3.5) segue che

$$(3.6) \quad [\vec{i}, \vec{j}] = [\vec{e}_1, \vec{e}_2] \begin{bmatrix} \cos \varphi & -\sin \varphi \\ \sin \varphi & \cos \varphi \end{bmatrix} = [\cos \varphi \vec{e}_1 + \sin \varphi \vec{e}_2, -\sin \varphi \vec{e}_1 + \cos \varphi \vec{e}_2]$$

Pertanto, sostituendolo nella (3.3) si trova

$$(3.7) \quad (D-O) = 2l(\cos \varphi \vec{e}_1 + \sin \varphi \vec{e}_2) + l(-\sin \varphi \vec{e}_1 + \cos \varphi \vec{e}_2) \\ = l[(2\cos \varphi - \sin \varphi) \vec{e}_1 + (2\sin \varphi + \cos \varphi) \vec{e}_2]$$

Quindi,

$$(3.8) \quad (D-H) = (2l\cos \varphi - l\sin \varphi) \vec{e}_1 + (2l\sin \varphi + l\cos \varphi - d) \vec{e}_2$$

$$e \quad DH^2 = (2l\cos \varphi - l\sin \varphi)^2 + (2l\sin \varphi + l\cos \varphi - d)^2 = \\ = 4l^2 \cos^2 \varphi + l^2 \sin^2 \varphi - 4l^2 \sin \varphi \cos \varphi + \\ + 4l^2 \sin^2 \varphi + l^2 \cos^2 \varphi + d^2 + \\ - 4ld \sin \varphi + 4ld \sin \varphi \cos \varphi - 2ld \cos \varphi \\ = 5l^2 + d^2 - 2ld(2\sin \varphi + \cos \varphi)$$

Pertanto, l'energia potenziale del modello è

$$V(\varphi) = -\frac{1}{2} m g \frac{\vec{e}_1 \cdot 5l(\cos \varphi \vec{e}_1 + \sin \varphi \vec{e}_2)}{h} + \frac{1}{2} c [-2ld(2\sin \varphi + \cos \varphi)] \\ = -5 m g l \frac{\cos \varphi}{2} - cld(2\sin \varphi + \cos \varphi) \\ = -l(5 m g + cd) \cos \varphi - 2cld \sin \varphi$$

Cerchiamo i punti stazionari di $V(\varphi)$.

$$(5.1) \quad V'(\varphi) = + l(5mg + cd) \sin \varphi - 2cd \operatorname{arcs} \varphi = -Q_p$$

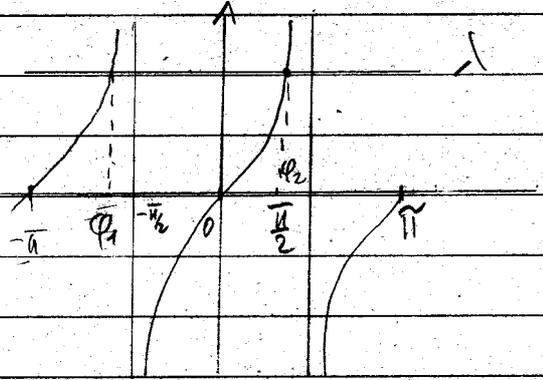
L'eq. pure di equilibrio è

$$(5.2) \quad (5mg + cd) \sin \varphi - 2c \operatorname{arcs} \varphi = 0$$

Poiché $\operatorname{arcs} \varphi = 0$ non è soluzione di (5.2), possiamo scrivere la (5.2) come

$$(5.3) \quad \operatorname{tg} \varphi = \frac{2cd}{5mg + cd} = \frac{2}{1 + 5 \frac{mg}{cd}} = \lambda > 0$$

Risolvendo l'eq. (5.3) graficamente, si trova



$$(5.4) \quad \begin{aligned} \varphi_1 = \varphi_2 - \bar{\alpha} & \quad ; \quad \sin \varphi_1 = \frac{-\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \quad \cos \varphi_1 = \frac{-1}{\sqrt{1+\lambda^2}} \\ \varphi_2 = \operatorname{arctg} \lambda \quad \text{oss} \quad \varphi_2 < \frac{\bar{\alpha}}{2} & \quad ; \quad \sin \varphi_2 = \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \quad \cos \varphi_2 = \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}} \end{aligned}$$

Per determinare la stabilità di φ_1 e φ_2 , calcoliamo

$$(5.5) \quad V''(\varphi) = l(5mg + cd) \cos \varphi + 2cd \operatorname{arcs} \varphi = l(5mg + cd) [\operatorname{arcs} \varphi + \lambda \sin \varphi]$$

$$V''(\varphi_1) = l(5mg + cd) \left(\frac{-1}{\sqrt{1+\lambda^2}} - \frac{\lambda^2}{\sqrt{1+\lambda^2}} \right) < 0 \Rightarrow \text{max} \Rightarrow \text{eq. instabile}$$

$$V''(\varphi_2) = l(5mg + cd) \left(\frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}} + \frac{\lambda^2}{\sqrt{1+\lambda^2}} \right) > 0 \Rightarrow \text{min} \Rightarrow \text{eq. stabile}$$

3) Reazioni statiche in A

Dalle I ECS,

$$\begin{cases} \bar{\Phi}_1 + 4mg + \vec{F}_D \cdot \vec{l}_1 = 0 \\ \bar{\Phi}_2 + \vec{F}_D \cdot \vec{l}_2 = 0 \end{cases}$$

tenendo conto che

$$\vec{F}_D = -c(D-H)$$

e che $(D-H)$ è dato dalla (3.8), si ricava

$$\begin{cases} \bar{\Phi}_1 = -4mg + c(2l \cos \varphi_0 - l \sin \varphi_0) \\ \bar{\Phi}_2 = c(2l \sin \varphi_0 + l \cos \varphi_0 - d) \end{cases}$$

Pertanto, utilizzando la (5.4) si ottiene

$$\begin{cases} \bar{\Phi}_1 / \varphi_1 = -4mg + cl \left(\frac{-2}{\sqrt{1+\lambda^2}} + \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} \right) = -4mg - cl \left(\frac{2-\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} \right) < 0 \\ \bar{\Phi}_2 / \varphi_1 = cl \left(\frac{-2\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} - \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}} - d \right) = -cl \left(\frac{2\lambda+1}{\sqrt{1+\lambda^2}} + d \right) < 0 \end{cases}$$

mentre

$$\begin{cases} \bar{\Phi}_1 / \varphi_2 = -4mg + cl \left(\frac{2}{\sqrt{1+\lambda^2}} - \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} \right) = -4mg + cl \frac{2-\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} \\ \bar{\Phi}_2 / \varphi_2 = c \left(\frac{2\lambda l}{\sqrt{1+\lambda^2}} + \frac{l}{\sqrt{1+\lambda^2}} - d \right) = c \left(\frac{l(2\lambda+1)}{\sqrt{1+\lambda^2}} - d \right) \end{cases}$$

Dinamica

Il modello è un rigido con punto fisso: A. Quindi, la sua energia cinetica è data da

$$(7.1) \quad K = \frac{1}{2} \sqrt{I_A} \dot{\varphi}^2 \qquad I_A \stackrel{(A.2)}{=} \frac{25}{3} m l^2$$
$$= \frac{1}{2} \left(\frac{25}{3} m l^2 \dot{\varphi}^2 \right)$$

4) L'eq. di Lagrange è

$$(7.2) \quad \frac{25}{3} m l^2 \ddot{\varphi} \stackrel{(5.1)}{=} -l(5mg + cd) (\sin \varphi - \lambda \cos \varphi), \text{ da cui}$$

$$(7.3) \quad \ddot{\varphi} = -\frac{3}{25 m l} (5mg + cd) (\sin \varphi - \lambda \cos \varphi) = f(\varphi)$$

5) Vale il teorema di conservazione dell'energia meccanica.
Pertanto,

$$(7.3) \quad E = \frac{1}{2} \left(\frac{25}{3} m l^2 \dot{\varphi}^2 \right) - (5mg l + c l d) (\cos \varphi + \lambda \sin \varphi)$$
$$E(0) = - (5mg l + c l d)$$

Allora,

$$(7.4) \quad \dot{\varphi}^2 = \frac{6}{25 m l^2} \left[(5mg l + c l d) (-1 + \cos \varphi + \lambda \sin \varphi) \right] = g(\varphi)$$

5a) Poiché il modello è conservativo ed ha 1 g.l.,
 l'eq. di Lagrange linearizzata, nell'intorno di
 una configurazione di equilibrio, è data da

$$(8.1) \quad a(q_e) \ddot{x} + \sqrt{V''(q_e)} x = 0$$

dove $a(q)$ è una costante positiva

$$(8.2) \quad K = \frac{1}{2} a(q) \dot{q}^2, \quad x = q - q_e$$

Per il seguente modello, tenendo conto di (7.1) e (5.5) si ha

$$(8.3) \quad \frac{25}{3} m l^2 \ddot{\varphi} + l(5mg + cd)(\cos\varphi_0 + \lambda \sin\varphi_0) x = 0$$

Pertanto, l'eq. linearizzata nell'intorno di

$$(8.4) \quad \varphi_1: \frac{25}{3} m l^2 \ddot{x} - l(5mg + cd) \sqrt{1+\lambda^2} x = 0$$

$$(8.5) \quad \varphi_2: \frac{25}{3} m l^2 \ddot{x} + l(5mg + cd) \sqrt{1+\lambda^2} x = 0$$

La (8.4) ha soluzioni esponenziali reali in t (iperboliche)
 mentre la (8.5) ha soluzioni armoniche di frequenza
 angolare

$$\omega = \sqrt{\frac{3}{25ml} (5mg + cd) \sqrt{1+\lambda^2}}$$

c) Reazioni dinamiche in A in funzione di φ

Dalla I ECD segue che

$$(9.1) \begin{cases} \Phi_1' + 4mg + \vec{F}_D \cdot \vec{e}_1 = 4m \vec{a}_G \cdot \vec{e}_1 \\ \Phi_2' + \vec{F}_D \cdot \vec{e}_2 = 4m \vec{a}_G \cdot \vec{e}_2 \end{cases}$$

Dalla (1.1)

$$\vec{G} = \frac{5}{4} l \vec{e} \stackrel{(3.6)}{=} \frac{5}{4} l (\cos \varphi \vec{e}_1 + \sin \varphi \vec{e}_2)$$

Quindi, derivando rispetto al tempo si ottiene

$$(9.2) \begin{aligned} \vec{v}_G &= \frac{5}{4} l (-\sin \varphi \dot{\varphi} \vec{e}_1 + \cos \varphi \dot{\varphi} \vec{e}_2) \\ \vec{a}_G &= \frac{5}{4} l \left[(-\sin \varphi \ddot{\varphi} - \cos \varphi \dot{\varphi}^2) \vec{e}_1 + (\cos \varphi \ddot{\varphi} - \sin \varphi \dot{\varphi}^2) \vec{e}_2 \right] \end{aligned}$$

Pertanto, sostituendo nella (9.1) si ottiene

$$(9.3) \begin{cases} \Phi_1' = -4mg + c(2l \cos \varphi + l \sin \varphi) + 4m \frac{5}{4} l (\sin \varphi \ddot{\varphi} + \cos \varphi \dot{\varphi}^2) \\ \Phi_2' = c(2l \sin \varphi + l \cos \varphi - d) + 4m \frac{5}{4} l (\cos \varphi \ddot{\varphi} - \sin \varphi \dot{\varphi}^2) \end{cases}$$

Sostituendo in (9.3) la (7.4) e la (7.3) si ottiene la risposta.