

Soluzione della prova scritta di Meccanica Analitica del 10 giugno 2016 a cura di Sara Mastaglio

1) Determiniamo innanzitutto

$$(D - O) = \ell \cos \vartheta \mathbf{e}_x + \ell \sin \vartheta \mathbf{e}_y,$$

$$(D - E) = \ell (\cos \vartheta - 1) \mathbf{e}_x + \ell \sin \vartheta \mathbf{e}_y$$

e, detto G il baricentro della lamina quadrata,

$$(G - O) = \frac{\ell}{2} (3 \cos \vartheta - \sin \varphi \sin \vartheta) \mathbf{e}_x + \frac{\ell}{2} (3 \sin \vartheta + \sin \varphi \cos \vartheta) \mathbf{e}_y + \frac{\ell}{2} \cos \varphi \mathbf{e}_z.$$

1. Per determinare le posizioni di equilibrio ci serve innanzitutto il potenziale

$$\begin{aligned} U &= -mgz_D - mgz_G - \frac{k}{2} |D - E|^2 = \\ &= -mg \cdot 0 - mg \left(\frac{\ell}{2} \cos \varphi \right) - \frac{k}{2} (\ell^2 + \ell^2 - 2\ell^2 \cos \vartheta) = \\ &= -\frac{1}{2} mgl \cos \varphi + k\ell^2 \cos \vartheta + c. \end{aligned}$$

Le posizioni di equilibrio sono quindi date dal sistema

$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial \vartheta} = -k\ell^2 \sin \vartheta = 0 \\ \frac{\partial U}{\partial \varphi} = \frac{1}{2} mgl \sin \varphi = 0, \end{cases}$$

da cui si ricavano subito $\sin \vartheta = \sin \varphi = 0$ che forniscono le seguenti posizioni di equilibrio:

$$P_1(0, 0), \quad P_2(0, \pi), \quad P_3(\pi, 0), \quad P_4(\pi, \pi).$$

Per discuterne la stabilità calcoliamo

$$\frac{\partial^2 U}{\partial \vartheta^2} = -k\ell^2 \cos \vartheta, \quad \frac{\partial^2 U}{\partial \vartheta \partial \varphi} = 0, \quad \frac{\partial^2 U}{\partial \varphi^2} = \frac{1}{2} mgl \cos \varphi,$$

e quindi l'hessiano è

$$\mathcal{H}(\vartheta, \varphi) = \begin{bmatrix} -k\ell^2 \cos \vartheta & 0 \\ 0 & \frac{1}{2} mgl \cos \varphi \end{bmatrix}.$$

L'hessiano valutato nelle quattro posizioni di equilibrio è

$$\begin{aligned}\mathcal{H}(P_1) &= \begin{bmatrix} -k\ell^2 & 0 \\ 0 & \frac{1}{2}mgl \end{bmatrix}, & \mathcal{H}(P_2) &= \begin{bmatrix} -k\ell^2 & 0 \\ 0 & -\frac{1}{2}mgl \end{bmatrix}, \\ \mathcal{H}(P_3) &= \begin{bmatrix} k\ell^2 & 0 \\ 0 & \frac{1}{2}mgl \end{bmatrix}, & \mathcal{H}(P_4) &= \begin{bmatrix} k\ell^2 & 0 \\ 0 & \frac{1}{2}mgl \end{bmatrix},\end{aligned}$$

quindi, dato che otteniamo due autovalori negativi solo per P_2 , risulta che P_2 è l'unica posizione di equilibrio stabile.

2. La matrice d'inerzia J_O^A dell'asta, tenuto conto del sistema di riferimento $Ox'y'z'$ della figura (con $z \equiv z'$ e l'asse x' ortogonale agli altri due e uscente dal foglio) e della lunghezza 2ℓ dell'asta è

$$J_O^A = \begin{bmatrix} \frac{4}{3}m\ell^2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{4}{3}m\ell^2 \end{bmatrix}.$$

Per determinare la matrice d'inerzia J_O^Q della lamina quadrata dobbiamo utilizzare il teorema di Huygens-Steiner, ossia $J_O^Q = J_G^Q + m(d^2\mathbf{1} - \mathbf{d} \otimes \mathbf{d})$, con $\mathbf{d} = (G - O) = \left(0, \frac{3}{2}\ell, \frac{\ell}{2}\right)$ e

$$J_G^Q = \begin{bmatrix} \frac{m\ell^2}{6} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m\ell^2}{12} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m\ell^2}{12} \end{bmatrix},$$

dove J_G^Q è la matrice d'inerzia della lamina quadrata rispetto ad un sistema di riferimento centrato nel baricentro G della lamina e con assi paralleli a quelli indicati in figura (x', y', z'); la matrice d'inerzia cercata è dunque

$$J_O^Q = \begin{bmatrix} \frac{m\ell^2}{6} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m\ell^2}{12} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{m\ell^2}{12} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \frac{5}{2}m\ell^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m\ell^2}{4} & -\frac{3}{4}m\ell^2 \\ 0 & -\frac{3}{4}m\ell^2 & \frac{9}{4}m\ell^2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{8}{3}m\ell^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m\ell^2}{3} & -\frac{3}{4}m\ell^2 \\ 0 & -\frac{3}{4}m\ell^2 & \frac{7}{3}m\ell^2 \end{bmatrix}.$$

Otteniamo infine la matrice d'inerzia J_O dell'intero corpo rigido per additività:

$$J_O = J_O^A + J_O^Q = \begin{bmatrix} 4m\ell^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m\ell^2}{3} & -\frac{3}{4}m\ell^2 \\ 0 & -\frac{3}{4}m\ell^2 & \frac{11}{3}m\ell^2 \end{bmatrix}.$$

3. Considerando che O per il corpo rigido è un punto fisso, possiamo scrivere l'energia cinetica come

$$K = \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega} \cdot J_O \boldsymbol{\omega},$$

dove $\boldsymbol{\omega}$ è la velocità angolare del corpo rigido. Dato che J_O è stata calcolata nel punto precedente ci resta da calcolare la velocità angolare, che è data da $\boldsymbol{\omega} = \dot{\vartheta} \mathbf{e}_z - \dot{\varphi} \mathbf{e}_{y'}$, con $\mathbf{e}_z = \sin \varphi \mathbf{e}_{x'} + \cos \varphi \mathbf{e}_{z'}$ e quindi, espressa rispetto al sistema di riferimento solidale al corpo rigido, diventa

$$\boldsymbol{\omega} = \dot{\vartheta} \sin \varphi \mathbf{e}_{x'} - \dot{\varphi} \mathbf{e}_{y'} + \dot{\vartheta} \cos \varphi \mathbf{e}_{z'}.$$

Dopo qualche conto l'energia cinetica risulta

$$K = \frac{1}{2} \left(\left(4 - \frac{1}{3} \cos^2 \varphi \right) m\ell^2 \dot{\vartheta}^2 + \frac{3}{2} m\ell^2 \cos \varphi \dot{\vartheta} \dot{\varphi} + \frac{m\ell^2}{3} \dot{\varphi}^2 \right).$$

4. Determiniamo le pulsazioni delle piccole oscillazioni attorno alla posizione di equilibrio stabile $P_2(0, \pi)$. Calcoliamo

$$\det(\omega^2 J(\bar{\mathbf{q}}) + \mathcal{H}(\bar{\mathbf{q}})) = 0,$$

con $\bar{\mathbf{q}} = (0, \pi)$:

$$J(\mathbf{q}) = \begin{bmatrix} 4m\ell^2 - \frac{1}{3}m\ell^2 \cos^2 \varphi & \frac{3}{4}m\ell^2 \cos \varphi \\ \frac{3}{4}m\ell^2 \cos \varphi & \frac{m\ell^2}{3} \end{bmatrix}$$

che calcolata in $(0, \pi)$ diventa

$$J(\bar{\mathbf{q}}) = \begin{bmatrix} \frac{11}{3}m\ell^2 & -\frac{3}{4}m\ell^2 \\ -\frac{3}{4}m\ell^2 & \frac{m\ell^2}{3} \end{bmatrix};$$

avendo già calcolato l'hessiano nel primo punto, otteniamo

$$\det \begin{bmatrix} \frac{11}{3}m\ell^2 \omega^2 - k\ell^2 & -\frac{3}{4}m\ell^2 \omega^2 \\ -\frac{3}{4}m\ell^2 \omega^2 & \frac{m\ell^2}{3} \omega^2 - \frac{1}{2}mgl \end{bmatrix} = 0,$$

che ci dà l'equazione

$$95m\ell\omega^4 - 24(11mg + 2k\ell)\omega^2 + 72gk = 0.$$

5. La quantità di moto del sistema è data da

$$\mathbf{P} = \mathbf{P}_A + \mathbf{P}_Q = m\mathbf{v}_D + m\mathbf{v}_G;$$

le due velocità sono

$$\begin{aligned} \mathbf{v}_D &= -l\dot{\vartheta} \sin \vartheta \mathbf{e}_x + l\dot{\vartheta} \cos \vartheta \mathbf{e}_y, \\ \mathbf{v}_G &= \frac{\ell}{2} \left(-3\dot{\vartheta} \sin \vartheta - \dot{\varphi} \cos \varphi \sin \vartheta - \dot{\vartheta} \sin \varphi \cos \vartheta \right) \mathbf{e}_x + \\ &\quad + \frac{\ell}{2} \left(3\dot{\vartheta} \cos \vartheta + \dot{\varphi} \cos \varphi \cos \vartheta - \dot{\vartheta} \sin \varphi \sin \vartheta \right) \mathbf{e}_y - \frac{\ell}{2} \dot{\varphi} \sin \varphi \mathbf{e}_z, \end{aligned}$$

e quindi la quantità di moto è

$$\begin{aligned} \mathbf{P} &= -\frac{m\ell}{2} \left(5\dot{\vartheta} \sin \vartheta + \dot{\varphi} \cos \varphi \sin \vartheta + \dot{\vartheta} \sin \varphi \cos \vartheta \right) \mathbf{e}_x + \\ &\quad + \frac{m\ell}{2} \left(5\dot{\vartheta} \cos \vartheta + \dot{\varphi} \cos \varphi \cos \vartheta - \dot{\vartheta} \sin \varphi \sin \vartheta \right) \mathbf{e}_y - \frac{m\ell}{2} \dot{\varphi} \sin \varphi \mathbf{e}_z. \end{aligned}$$

2) Per ottenere una trasformazione canonica poniamo le parentesi di Poisson uguali a 1:

$$[Q, P] = \frac{\partial Q}{\partial q} \frac{\partial P}{\partial p} - \frac{\partial Q}{\partial p} \frac{\partial P}{\partial q} = 1$$

con

$$\frac{\partial Q}{\partial q} = 2qe^{-\frac{p}{kq}} + \frac{p}{k}e^{-\frac{p}{kq}}, \quad \frac{\partial Q}{\partial p} = -\frac{q}{k}e^{-\frac{p}{kq}}, \quad \frac{\partial P}{\partial q} = -\frac{p}{kq^2}e^{\frac{p}{kq}}, \quad \frac{\partial P}{\partial p} = \frac{1}{kq}e^{\frac{p}{kq}},$$

che ci fornisce subito $k = 2$.

La trasformazione, quindi, diventa

$$\begin{cases} Q = Q(q, p) = q^2 e^{-\frac{p}{2q}} \\ P = P(q, p) = e^{\frac{p}{2q}} \end{cases}.$$

Troviamo ora una funzione generatrice $F(q, P)$:

$$p = \frac{\partial F}{\partial q} \quad \text{e} \quad Q = \frac{\partial F}{\partial P}$$

quindi $p = 2q \log P = \frac{\partial F}{\partial q}$, da cui si può ricavare $F(q, P) = q^2 \log P + g(P)$. Inoltre

$$\frac{q^2}{P} + g'(P) = \frac{\partial F}{\partial P} = Q = q^2 e^{-\log P} = \frac{q^2}{P}$$

da cui, confrontando il primo e l'ultimo termine, risulta che $g'(P) = 0$ e quindi $g(P) = \text{costante}$. In definitiva

$$F(q, P) = q^2 \log P + \text{costante},$$

in particolare, scegliendo la costante = 0, troviamo

$$F(q, P) = q^2 \log P.$$