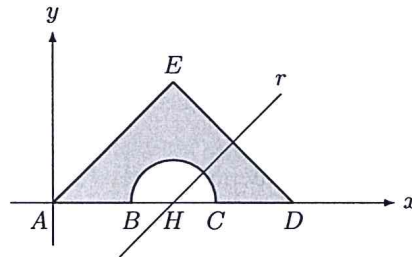


**Compito di Meccanica Razionale**  
**Corso di Laurea in Ingegneria Aerospaziale**

18 Luglio 2022

**Primo Esercizio**

Si fissi un sistema di riferimento  $Oxyz$ . Sul piano  $Oxy$  si consideri la lamina omogenea  $ABCDE$  di massa  $m$  definita come segue: dal triangolo rettangolo  $ADE$ , con  $\overline{AE} = \overline{DE} = 2\ell$ , viene rimossa la regione corrispondente ad un semicerchio di raggio  $\ell/2$  con centro nel punto medio  $H$  del segmento  $AD$  (si veda la figura).

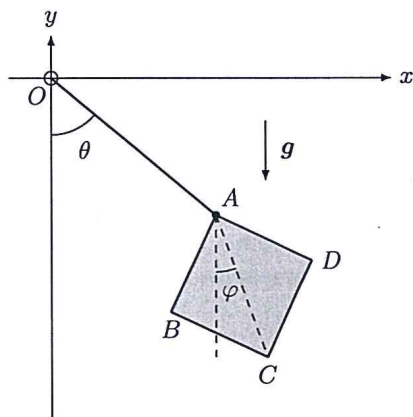


- i) Calcolare i momenti di inerzia della lamina rispetto agli assi  $Ax$ ,  $Ay$  in funzione di  $m$ ,  $\ell$ .
- ii) Introdotta l'asse  $r$  passante per  $H$  ed il punto medio del segmento  $ED$ , dire se l'asse  $r$  è principale di inerzia e calcolare il momento di inerzia corrispondente.

**Secondo Esercizio**

In un piano verticale si fissi un riferimento  $Oxy$  e si consideri il sistema meccanico formato da un'asta  $OA$  omogenea di massa  $m$  lunga  $2\ell$  e da una lamina quadrata  $ABCD$  omogenea di massa  $M$  e di lato  $\ell$ . L'estremo  $O$  dell'asta è vincolato all'origine degli assi da una coppia rotoidale fissa. Il vertice  $A$  della lamina è vincolato all'estremo  $A$  dell'asta tramite una coppia rotoidale mobile.

Usando come parametri lagrangiani gli angoli  $\theta$  e  $\varphi$  formati rispettivamente dall'asta e dal segmento  $AC$  con l'asse verticale (si veda la figura), scrivere le equazioni di Lagrange del sistema.

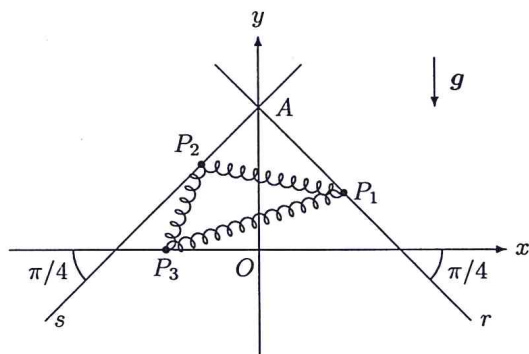


### Terzo Esercizio

Si fissi un sistema di riferimento  $Oxyz$ . Sul piano  $Oxy$  si consideri il sistema meccanico formato da tre punti materiali  $P_1, P_2, P_3$  aventi la stessa massa  $m$ . I punti  $P_1, P_2$  possono scivolare lungo le guide rettilinee  $r, s$ , rispettivamente, inclinate di  $\pi/4$  rispetto all'asse  $Ox$  e passanti per il punto  $A \equiv (0, \ell)$  (si veda la figura). Il punto  $P_3$  può scivolare lungo l'asse  $Ox$ . Ciascun punto è collegato agli altri due da una molla di costante elastica  $k$  e lunghezza a riposo nulla. Sul sistema agisce la forza di gravità, di accelerazione  $g$ .

Usando come parametri lagrangiani le coordinate  $x_1, x_2, x_3$  di  $P_1, P_2, P_3$  relative all'asse  $Ox$ ,

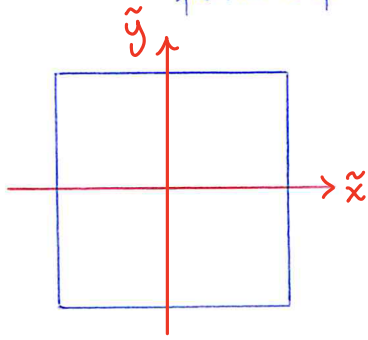
- i) mostrare che esiste un'unica configurazione di equilibrio e che essa è stabile;
- ii) calcolare le frequenze proprie ed i modi normali di oscillazione attorno alla configurazione di equilibrio stabile trovata.



## ESERCIZIO 1

i) Considero la lamina di densità  $\sigma$  definita dal triangolo ADE

$I_{Ax}^{ADE} = \frac{1}{2} I_q$  con  $I_q$  momento di inerzia di una lamina quadrata omogenea di densità  $\sigma$  e lato  $2l$  rispetto ad un qualunque asse passante per il suo baricentro e che giace sul piano della lamina.



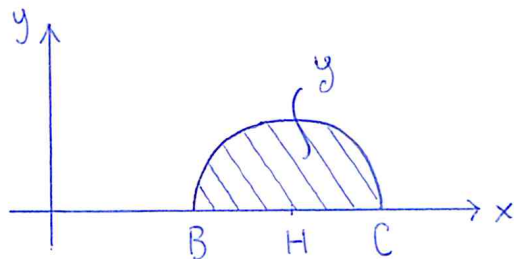
$$\sigma \int_{-l}^l \int_{-l}^l \tilde{y}^2 dx dy = \sigma (2l) \frac{1}{3} \tilde{y}^3 \Big|_{-l}^l = \frac{4}{3} \sigma l^4$$

$$I_{Ax}^{ADE} = \frac{2}{3} \sigma l^4$$

$$I_{Ay}^{ADE} = I_{Ax}^{ADE} + m^{ADE} (l\sqrt{2})^2 \quad \text{con } m^{ADE} = \sigma 2l^2$$

$$I_{Ay}^{ADE} = \frac{14}{3} \sigma l^4$$

Considero la lamina di densità  $\sigma$  definita dal semicirchio con centro in H e raggio  $\frac{l}{2}$



$$I_{Ax}^y = \frac{\sigma}{2} \int_0^{l/2} \int_0^\pi \rho^3 d\rho d\theta = \frac{\pi \sigma l^4}{128}$$

$$I_{Ay}^y = I_{Ax}^y + m^y (l\sqrt{2})^2 \quad \text{con } m^y = \sigma \frac{\pi l^2}{2}$$

$$I_{Ay}^y = \frac{\pi 33}{128} \sigma l^4$$

Allora

$$I_{Ax} = I_{Ax}^{ADE} - I_{Ax}^y = \underline{\underline{\sigma l^4 \left( \frac{2}{3} - \frac{\pi}{128} \right)}}$$

$$\text{con } \sigma = \frac{m}{\frac{4l^2}{2} - \frac{\pi l^2}{4}} = \frac{8m}{l^2(16-\pi)}$$

$$I_{Ay} = I_{Ay}^{ADE} - I_{Ay}^y = \underline{\underline{\sigma l^4 \left( \frac{14}{3} - \frac{33\pi}{128} \right)}}$$

ii) Si può mostrare attraverso le simmetrie che gli assi  $Hx$  e  $Hy$  sono principali di inerzia. Inoltre  $I_{Hx} = I_{Hy}$ . Segue che l'asse  $z$  è principale di inerzia

e

$$I_{rz} = I_{Ax}$$

## ESERCIZIO 2

Energia cinetica asta

$$T^{(a)} = \frac{1}{2} I_{Oz}^{(a)} \|\vec{\omega}^{(a)}\|^2 = \frac{2}{3} ml^2 \dot{\theta}^2 \quad \left( I_{Oz}^{(a)} = \frac{4}{3} ml^2, \vec{\omega}^{(a)} = \dot{\theta} \hat{e}_3 \right)$$

Energia cinetica lamina

$$T^{(l)} = \frac{1}{2} M \|\vec{v}_G\|^2 + \frac{1}{2} I_{Gz}^{(l)} \|\vec{\omega}^{(l)}\|^2$$

G è il baricentro della lamina

$$G - O = \left( 2l \sin \theta + \frac{\sqrt{2}}{2} l \sin \varphi \right) \hat{e}_1 - \left( 2l \cos \theta + \frac{\sqrt{2}}{2} l \cos \varphi \right) \hat{e}_2$$

$$\|\vec{v}_G\|^2 = 4l^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} l^2 \dot{\varphi}^2 + 2\sqrt{2} l^2 \dot{\theta} \dot{\varphi} \cos(\theta - \varphi),$$

$$I_{Gz}^{(l)} = \frac{Ml^2}{6}, \quad \vec{\omega}^{(l)} = \dot{\varphi} \hat{e}_3$$

$$T^{(l)} = Ml^2 \left( \frac{\dot{\varphi}^2}{3} + 2\dot{\theta}^2 + \sqrt{2} \dot{\theta} \dot{\varphi} \cos(\theta - \varphi) \right)$$

Energia potenziale

$$V = -mgl \cos \theta - Mgl \left( 2 \cos \theta + \frac{\sqrt{2}}{2} \cos \varphi \right)$$

Lagrangiana

$$L = T - V = \frac{2}{3} ml^2 \dot{\theta}^2 + Ml^2 \left( \frac{\dot{\varphi}^2}{3} + 2\dot{\theta}^2 + \sqrt{2} \dot{\theta} \dot{\varphi} \cos(\theta - \varphi) \right) + mgl \cos \theta + Mgl \left( 2 \cos \theta + \frac{\sqrt{2}}{2} \cos \varphi \right)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = \frac{4ml^2}{3} \dot{\theta} + 4Ml^2 \dot{\theta} + \sqrt{2} Ml^2 \dot{\varphi} \cos(\theta - \varphi)$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = 4l^2 \left( \frac{m}{3} + M \right) \ddot{\theta} + \sqrt{2} M l^2 \ddot{\psi} \cos(\theta - \varphi) - \sqrt{2} M l^2 (\dot{\theta} - \dot{\psi}) \dot{\psi} \sin(\theta - \varphi)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\psi}} = \frac{2Ml^2}{3} \dot{\psi} + \sqrt{2} M l^2 \dot{\theta} \cos(\theta - \varphi)$$

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{\psi}} \right) = \frac{2Ml^2}{3} \ddot{\psi} + \sqrt{2} M l^2 \ddot{\theta} \cos(\theta - \varphi) - \sqrt{2} M l^2 (\dot{\theta} - \dot{\psi}) \dot{\theta} \sin(\theta - \varphi)$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = -\sqrt{2} M l^2 \dot{\theta} \dot{\psi} \sin(\theta - \varphi) - (m + 2M) g l \sin \theta$$

$$\frac{\partial L}{\partial \varphi} = \sqrt{2} M l^2 \dot{\theta} \dot{\psi} \sin(\theta - \varphi) - \frac{\sqrt{2}}{2} M g l \sin \varphi$$

Equazioni di Lagrange

$$\begin{cases} 4l^2 \left( \frac{m}{3} + M \right) \ddot{\theta} + \sqrt{2} M l \ddot{\psi} \cos(\theta - \varphi) + \sqrt{2} M l \dot{\psi}^2 \sin(\theta - \varphi) = -(m + 2M) g \sin \theta \\ \frac{2Ml}{3} \ddot{\psi} + \sqrt{2} M l \ddot{\theta} \cos(\theta - \varphi) - \sqrt{2} M l \dot{\theta}^2 \sin(\theta - \varphi) = -\frac{\sqrt{2}}{2} M g \sin \varphi \end{cases}$$

### ESERCIZIO 3

i) Equazione della retta  $r$ :  $y = -x + l$

Equazione della retta  $s$ :  $y = x + l$

$$V(x_1, x_2, x_3) = mgy_1 + mgy_2 + \frac{1}{2}k[(x_1 - x_2)^2 + (y_1 - y_2)^2] \\ + \frac{1}{2}k[(x_2 - x_3)^2 + y_2^2] + \frac{1}{2}k[(x_1 - x_3)^2 + y_1^2]$$

dopo aver sostituito  $y_1 = -x_1 + l$ ,  $y_2 = x_2 + l$  si ha

$$V(x_1, x_2, x_3) = (x_2 - x_1)(mg + kl) + k(2x_1^2 + 2x_2^2 + x_3^2 - x_3(x_1 + x_2))$$

$$\left. \begin{aligned} \frac{\partial V}{\partial x_1} &= -mg - kl + 4kx_1 - kx_3 = 0 \\ \frac{\partial V}{\partial x_2} &= mg + kl + 4kx_2 - kx_3 = 0 \end{aligned} \right\} \text{le sommo: } 4k(x_1 + x_2) - 2kx_3 = 0$$

$$\frac{\partial V}{\partial x_2} = mg + kl + 4kx_2 - kx_3 = 0 \quad \left. \begin{aligned} & \\ & \end{aligned} \right\} x_3 = 2(x_1 + x_2)$$

$$\frac{\partial V}{\partial x_3} = 2kx_3 - k(x_1 + x_2) = 0$$

$$x_3 = \frac{x_1 + x_2}{2}$$

allora deve essere  $x_1 = -x_2$ ,  $x_3 = 0$

L'unica configurazione di equilibrio è  $(\bar{x}_1, \bar{x}_2, \bar{x}_3) = \left( \frac{mg + 2kl}{4k}, -\frac{mg + 2kl}{4k}, 0 \right)$

Si ha

$$V'' = \begin{pmatrix} 4k & 0 & -k \\ 0 & 4k & -k \\ -k & -k & 2k \end{pmatrix}$$

$$4k > 0$$

$$16k^2 > 0$$

$$4k(8k^2 - k^2) - k(4k^2) = 24k^3 > 0$$

Per il criterio di Sylvester  $V''$  è definita positiva.

Per il teorema di Lagrange - Dirichlet  $(\bar{x}_1, \bar{x}_2, \bar{x}_3)$  è stabile.



ii) Matrice cinetica

$$T = \frac{1}{2} m [(\dot{x}_1^2 + \dot{y}_1^2) + (\dot{x}_2^2 + \dot{y}_2^2) + (\dot{x}_3^2)] = \frac{m}{2} (2\dot{x}_1^2 + 2\dot{x}_2^2 + \dot{x}_3^2)$$

$$A = \begin{pmatrix} 2m & 0 & 0 \\ 0 & 2m & 0 \\ 0 & 0 & m \end{pmatrix}$$

$$\det(V'' - \lambda A) = \det \begin{pmatrix} 4k - 2\lambda m & 0 & -k \\ 0 & 4k - 2\lambda m & -k \\ -k & -k & 2k - \lambda m \end{pmatrix} =$$

$$2(2k - \lambda m)(k - \lambda m)(3k - \lambda m) = 0$$

$$\lambda_1 = \frac{k}{m}, \quad \lambda_2 = \frac{2k}{m}, \quad \lambda_3 = \frac{3k}{m}$$

frequenze proprie  $\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}, \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{2k}{m}}, \quad \omega_3 = \sqrt{\frac{3k}{m}}$ .

Modi normali

$$\lambda_1: \begin{pmatrix} 2k & 0 & -k \\ 0 & 2k & -k \\ -k & -k & k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} u_1 \\ v_1 \\ w_1 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad \underline{(u_1, v_1, w_1) = \frac{1}{\sqrt{5}}(1, 1, 2)}$$

$$\lambda_2: \begin{pmatrix} 0 & 0 & -k \\ 0 & 0 & -k \\ -k & -k & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} u_2 \\ v_2 \\ w_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad \underline{(u_2, v_2, w_2) = \frac{\sqrt{2}}{2}(1, -1, 0)}$$

$$\lambda_3: \begin{pmatrix} -2k & 0 & -k \\ 0 & -2k & -k \\ -k & -k & -k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} u_3 \\ v_3 \\ w_3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad \underline{(u_3, v_3, w_3) = \frac{1}{\sqrt{5}}(1, 1, -2)}$$