

UNIVERSITÀ  
DI PAVIA

Corsi di Laurea in Ingegneria Edile Architettura

## Esame di Meccanica Razionale [500153]

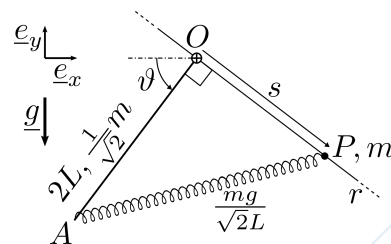
19 luglio 2023

COGNOME:

ESITO (teoria + esercizi):

NOME:

**Esercizio 1.** In un piano verticale, un'asta omogenea  $OA$  di lunghezza  $2L$  e massa  $\frac{1}{\sqrt{2}}m$  è libera di ruotare attorno al suo estremo fisso  $O$ . Un punto materiale  $P$  di massa  $m$  è invece libero di scorrere su una guida rettilinea  $r$ , saldata perpendicolarmente all'asta in  $O$ . Una molla ideale di lunghezza a riposo nulla e costante elastica  $k = \frac{mg}{\sqrt{2}L}$  attrae  $P$  all'estremo libero  $A$  dell'asta..



La distanza tra  $O$  e  $P$  (con segno positivo quando  $(A - O) \wedge (P - O)$  ha il medesimo verso di  $e_z := e_x \wedge e_y$ ) è indicata dalla variabile lagrangiana  $s \in \mathbb{R}$ , mentre  $\vartheta \in [0, 2\pi)$  rappresenta l'angolo formato dalla direzione orizzontale e dall'asta  $AB$  (come in figura). L'accelerazione di gravità è  $\underline{g} = -ge_y$ . Si trascurino tutti gli attriti.

Scrivere l'energia cinetica totale del sistema [2 punti].

$$T = m \left( \frac{1}{2} \dot{s}^2 + \frac{1}{2} s^2 \dot{\vartheta}^2 + \frac{\sqrt{2}}{3} L^2 \dot{\vartheta}^2 \right)$$

Scrivere l'energia potenziale totale del sistema [2 punti].

$$V = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \left( \frac{1}{2L} s^2 - \sqrt{2} s \cos \vartheta - L \sin \vartheta \right)$$

Determinare le configurazioni di equilibrio del sistema e i rispettivi tipi di stabilità [4 punti], controllando che la matrice Hessiana dell'energia potenziale sia  $B = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \begin{pmatrix} \frac{1}{L} & \sqrt{2} \sin \vartheta \\ \sqrt{2} \sin \vartheta & \sqrt{2} s \cos \vartheta + L \sin \vartheta \end{pmatrix}$ .

$$c_1 : \left( s_1 = 0, \vartheta_1 = \frac{\pi}{2} \right), \quad c_2 : \left( s_2 = 0, \vartheta_2 = \frac{3\pi}{2} \right) \quad \text{instabili}$$

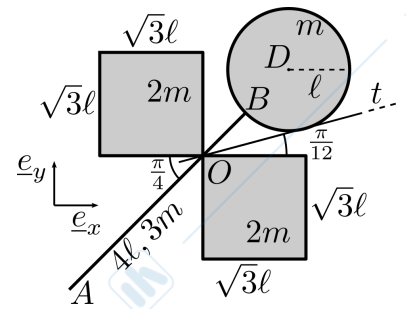
$$c_3 : \left( s_3 = \frac{\sqrt{6}}{2} L, \vartheta_3 = \frac{\pi}{6} \right), \quad c_4 : \left( s_4 = -\frac{\sqrt{6}}{2} L, \vartheta_4 = \frac{5\pi}{6} \right) \quad \text{stabili}$$

Determinare le accelerazioni  $\ddot{s}(0)$  e  $\ddot{\vartheta}(0)$  nell'atto di moto incipiente, sapendo che il sistema parte in quiete dalla configurazione  $s(0) = L$  e  $\vartheta(0) = \frac{\pi}{4}$  [2 punti].

$$\ddot{s}(0) = 0, \quad \ddot{\vartheta}(0) = \frac{3}{2} \frac{1 - \sqrt{2}}{3 + 2\sqrt{2}} \frac{g}{L} = \frac{3}{2} (7 - 5\sqrt{2}) \frac{g}{L}$$

**Esercizio 2.** Il sistema nella figura a destra è costituito da

1. un disco omogeneo di massa  $m$ , raggio  $\ell$  e centro  $D$ ;
2. un'asta omogenea  $AB$  di lunghezza  $4\ell$  e massa  $3m$ , inclinata di  $\frac{\pi}{4}$  rispetto alla direzione orizzontale e con l'estremo  $B$  sul bordo del disco, in modo tale che i tre punti  $A$ ,  $B$  e  $D$  risultino allineati;
3. due lamine quadrate omogenee e identiche, di lato  $\sqrt{3}\ell$  e massa  $2m$  ciascuna, aventi il vertice  $O$  in comune e appartenente all'asta  $AB$ , in modo che  $\|O - A\| = 3\ell$ , entrambi con i lati paralleli alle direzioni orizzontale e verticale.



Rispondere alle seguenti domande, indicando analiticamente la base scelta se diversa da quella data ( $\underline{e}_x, \underline{e}_y, \underline{e}_z := \underline{e}_x \wedge \underline{e}_y$ ).

$$(\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_z) \text{ con } \underline{e}_1 := \frac{1}{\sqrt{2}}(\underline{e}_x + \underline{e}_y) \text{ e } \underline{e}_2 := \frac{1}{\sqrt{2}}(-\underline{e}_x + \underline{e}_y)$$

Scrivere il vettore posizione  $C - O$  del centro di massa  $C$  del sistema rispetto al punto  $O$  [1 punto].

$$C - O = -\frac{1}{8}\ell\underline{e}_1 = -\frac{1}{8\sqrt{2}}(\underline{e}_x + \underline{e}_y)$$

Scrivere i momenti  $I_r^{\text{lamina}}$  e  $I_s^{\text{lamina}}$  di una delle due lamine quadrate, relativi alla retta  $r$  passante per  $O$  e parallela a  $\underline{e}_z$  e alla retta  $s$  passante per  $O$  e ortogonale all'asta  $AB$ , rispettivamente [1 punto ciascuno].

$$I_r^{\text{lamina}} = 4m\ell^2 \quad I_s^{\text{lamina}} = \frac{1}{2}m\ell^2$$

Scrivere il tensore d'inerzia  $\underline{I}_O^{\text{lamine}}$  rispetto ad  $O$  del sottosistema costituito da entrambe le lamine quadrate [1 punto].

$$\underline{I}_O^{\text{lamine}} = m\ell^2 (7\underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1 + \underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2 + 8\underline{e}_z \otimes \underline{e}_z)$$

Scrivere i tensori d'inerzia  $\underline{I}_O^{\text{disco}}$  e  $\underline{I}_O^{AB}$  rispetto ad  $O$  del disco e dell'asta  $AB$ , rispettivamente [2 punti ciascuno].

$$\underline{I}_O^{\text{disco}} = m\ell^2 \left( \frac{1}{4}\underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1 + \frac{17}{4}\underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2 + \frac{9}{2}\underline{e}_z \otimes \underline{e}_z \right)$$

$$\underline{I}_O^{\text{asta}} = 7m\ell^2 (\underline{1} - \underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1).$$

Scrivere il momento  $I_t$  di tutto il sistema rispetto alla retta  $t$  passante per  $O$  e inclinata di  $\frac{\pi}{12}$  rispetto alla direzione orizzontale [2 punti].

$$I_t = \frac{17}{2}m\ell^2$$

## SVOLGIMENTO

**Esercizio 1.** Come prima cosa scriviamo i vettori posizione (e le velocità) dei punti di interesse per il calcolo delle energie potenziale e cinetica, indicando con  $C$  il centro di massa di  $OA$ :

$$A - O = -2L(\cos \vartheta \underline{e}_x + \sin \vartheta \underline{e}_y)$$

$$\Rightarrow 2L\dot{\vartheta}(\sin \vartheta \underline{e}_x - \cos \vartheta \underline{e}_y) = \underline{v}_A = \underline{\omega} \underline{e}_z \wedge (A - O) = 2L\omega(\sin \vartheta \underline{e}_x - \cos \vartheta \underline{e}_y)$$

$$\Rightarrow \underline{\omega} = \dot{\vartheta} \underline{e}_z \Rightarrow \underline{\omega}^2 = \dot{\vartheta}^2$$

$$C - O = \frac{1}{2}(A - O) = -L(\cos \vartheta \underline{e}_x + \sin \vartheta \underline{e}_y)$$

$$P - O = s(\sin \vartheta \underline{e}_x - \cos \vartheta \underline{e}_y)$$

$$\Rightarrow \underline{v}_P = \dot{s}(\sin \vartheta \underline{e}_x - \cos \vartheta \underline{e}_y) + s\dot{\vartheta}(\cos \vartheta \underline{e}_x + \sin \vartheta \underline{e}_y)$$

$$= (\dot{s} \sin \vartheta + s\dot{\vartheta} \cos \vartheta) \underline{e}_x + (-\dot{s} \cos \vartheta + s\dot{\vartheta} \sin \vartheta) \underline{e}_y \Rightarrow \underline{v}_P^2 = \dot{s}^2 + s^2 \dot{\vartheta}^2$$

$$\|P - A\|^2 = s^2 + 4L^2.$$

*Energia cinetica.* Utilizzando il momento d'inerzia  $I_{O,zz}^{OA} = \frac{1}{3} \frac{1}{\sqrt{2}} m 4L^2 = \frac{2\sqrt{2}}{3} mL^2$ :

$$T = T^{AB} + T^P = \frac{1}{2} I_{O,zz}^{OA} \dot{\vartheta}^2 + \frac{1}{2} m \underline{v}_P^2 = \frac{\sqrt{2}}{3} mL^2 \dot{\vartheta}^2 + \frac{1}{2} m \dot{s}^2 + \frac{1}{2} m s^2 \dot{\vartheta}^2 = m \left( \frac{1}{2} \dot{s}^2 + \frac{1}{2} s^2 \dot{\vartheta}^2 + \frac{\sqrt{2}}{3} L^2 \dot{\vartheta}^2 \right).$$

*Energia potenziale.* Scegliendo la quota del punto  $O$  come livello ad energia potenziale gravitazionale nulla ed eliminando le costanti:

$$\begin{aligned} V &= V_g^{OA} + V_g^P + V_k^{AP} = \frac{1}{\sqrt{2}} mgy_C + mgy_P + \frac{1}{2} k \|P - A\|^2 \\ &= -\frac{1}{\sqrt{2}} mgL \sin \vartheta - mgs \cos \vartheta + \frac{1}{2} \frac{mg}{\sqrt{2}L} s^2 = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \left( \frac{1}{2L} s^2 - \sqrt{2}s \cos \vartheta - L \sin \vartheta \right). \end{aligned}$$

Controlliamo che l'energia potenziale trovata abbia l'Hessiana suggerita nel testo:

$$\frac{\partial V}{\partial s} = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \left( \frac{s}{L} - \sqrt{2} \cos \vartheta \right), \quad \frac{\partial V}{\partial \vartheta} = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \left( \sqrt{2}s \sin \vartheta - L \cos \vartheta \right)$$

e

$$\frac{\partial^2 V}{\partial s^2} = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \frac{1}{L}, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial s \partial \vartheta} = mg \sin \vartheta, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \vartheta^2} = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \left( \sqrt{2}s \cos \vartheta + L \sin \vartheta \right),$$

da cui

$$B = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \begin{pmatrix} \frac{1}{L} & \sqrt{2} \sin \vartheta \\ \sqrt{2} \sin \vartheta & \sqrt{2}s \cos \vartheta + L \sin \vartheta \end{pmatrix}.$$

*Configurazioni di equilibrio.* Analizzando il disegno e la fisica del problema, si possono immediatamente riconoscere le due configurazioni di equilibrio in cui  $O$  e  $P$  coincidono e l'asta  $OA$  è verticale:

$$c_1 : \left( s_1 = 0, \vartheta_1 = \frac{\pi}{2} \right), \quad c_2 : \left( s_2 = 0, \vartheta_2 = \frac{3\pi}{2} \right)$$

e poi determinarne la stabilità grazie alla matrice Hessiana appena calcolata:

$$B_1 = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \begin{pmatrix} \frac{1}{L} & \sqrt{2} \\ \sqrt{2} & L \end{pmatrix} \Rightarrow \det B_1 = -\frac{1}{2} m^2 g^2 < 0 \Rightarrow \text{autovalori discordi} \Rightarrow c_1 \text{ instabile,}$$

$$B_2 = \frac{1}{\sqrt{2}} mg \begin{pmatrix} \frac{1}{L} & -\sqrt{2} \\ -\sqrt{2} & -L \end{pmatrix} \Rightarrow \det B_2 = -\frac{3}{2} m^2 g^2 \Rightarrow \text{autovalori discordi} \Rightarrow c_2 \text{ instabile.}$$

Per stabilire se ci siano o meno altre configurazioni di equilibrio procediamo imponendo pari a 0 le derivate prime di  $V$  rispetto alle coordinate lagrangiane:

$$\begin{cases} \frac{s}{L} - \sqrt{2} \cos \vartheta = 0 \\ \sqrt{2}s \sin \vartheta - L \cos \vartheta = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} s = \sqrt{2}L \cos \vartheta \\ \cos \vartheta (2 \sin \vartheta - 1) = 0. \end{cases}$$

La seconda equazione è verificata quando  $\cos \vartheta = 0$  (e allora ritroviamo le configurazioni  $c_1$  e  $c_2$ ) oppure quando  $\sin \vartheta = \frac{1}{2}$ , cioè per  $\vartheta = \frac{\pi}{6}$  oppure  $\vartheta = \frac{5\pi}{6}$ . Otteniamo allora le ulteriori due configurazioni di equilibrio

$$c_3 : \left( s_3 = \frac{\sqrt{6}}{2}L, \vartheta_3 = \frac{\pi}{6} \right), \quad c_4 : \left( s_4 = -\frac{\sqrt{6}}{2}L, \vartheta_4 = \frac{5\pi}{6} \right)$$

con la medesima stabilità:

$$B_{3,4} = \frac{1}{\sqrt{2}}mg \begin{pmatrix} \frac{1}{L} & \frac{\sqrt{2}}{2} \\ \frac{\sqrt{2}}{2} & 2L \end{pmatrix} \Rightarrow \begin{cases} \det B_{3,4} = \frac{3}{4}m^2g^2 > 0 \\ \text{tr } B_{3,4} = \frac{1}{\sqrt{2}} \left( \frac{1}{L} + 2L \right) mg > 0 \end{cases}$$

$\Rightarrow$  autovalori positivi  $\Rightarrow c_3, c_4$  stabili.

*Accelerazioni incipienti.* Calcoliamo la Lagrangiana del sistema

$$L = T - V = m \left( \frac{1}{2}\dot{s}^2 + \frac{1}{2}s^2\dot{\vartheta}^2 + \frac{\sqrt{2}}{3}L^2\dot{\vartheta}^2 \right) - \frac{1}{\sqrt{2}}mg \left( \frac{1}{2L}s^2 - \sqrt{2}s \cos \vartheta - L \sin \vartheta \right).$$

Determiniamo le accelerazioni richieste utilizzando le equazioni di moto

$$\begin{cases} \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{s}} = \frac{\partial L}{\partial s} \\ \frac{d}{dt} \frac{\partial L}{\partial \dot{\vartheta}} = \frac{\partial L}{\partial \vartheta} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \ddot{s} = s\dot{\vartheta}^2 - \frac{1}{\sqrt{2}}g \left( \frac{1}{L}s - \sqrt{2} \cos \vartheta \right) \\ 2s\dot{s}\dot{\vartheta} + s^2\ddot{\vartheta} + \frac{2\sqrt{2}}{3}L^2\ddot{\vartheta} = -\frac{1}{\sqrt{2}}g \left( \sqrt{2}s \sin \vartheta - L \cos \vartheta \right) \end{cases}$$

e sostituendo le condizioni date  $s(0) = L$ ,  $\vartheta(0) = \frac{\pi}{4}$ ,  $\dot{s}(0) = 0$  e  $\dot{\vartheta}(0) = 0$ :

$$\begin{cases} \ddot{s}(0) = 0 \\ \ddot{\vartheta}(0) = \frac{3}{2} \frac{1 - \sqrt{2}}{3 + 2\sqrt{2}} \frac{g}{L} = \frac{3(1 - \sqrt{2})(3 - 2\sqrt{2})}{2(3 + 2\sqrt{2})(3 - 2\sqrt{2})} \frac{g}{L} = 3 \frac{(1 - \sqrt{2})(3 - 2\sqrt{2})}{2} \frac{g}{L} = \frac{3}{2} (7 - 5\sqrt{2}) \frac{g}{L}. \end{cases}$$

**Esercizio 2.**

Quando necessario, utilizzeremo la base  $(\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_z)$  con  $\underline{e}_1 := \frac{1}{\sqrt{2}}(\underline{e}_x + \underline{e}_y)$  e  $\underline{e}_2 := \frac{1}{\sqrt{2}}(-\underline{e}_x + \underline{e}_y)$ .

*Centro di massa.* Per simmetria,  $O$  è il centro di massa del sottosistema costituito dalle due lamine quadrate. Chiamiamo invece  $G$  il centro di massa dell'asta  $AB$ . Allora

$$C - O = \frac{m(D - O) + 3m(G - O) + 4m(O - O)}{8m} = \frac{2\underline{e}_1 - 3\underline{e}_1}{8}\ell = -\frac{1}{8}\ell\underline{e}_1 = -\frac{1}{8\sqrt{2}}(\underline{e}_x + \underline{e}_y).$$

*Momenti per una lamina.* Chiamando  $K$  il centro di massa di una delle due lamine, utilizziamo il Teorema di Huygens-Steiner per calcolare  $\underline{I}_O^{\text{lamina}}$  e ottenere poi i momenti richiesti:

$$\begin{aligned}\underline{I}_O^{\text{lamina}} &= \underline{I}_K^{\text{lamina}} + 2m\|K - O\|^2 (\underline{1} - \underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2) = \frac{1}{12}2m3\ell^2 (\underline{1} + \underline{e}_z \otimes \underline{e}_z) + 2m\frac{3}{2}\ell^2 (\underline{1} - \underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2) \\ &= \frac{1}{2}m\ell^2 (\underline{1} + \underline{e}_z \otimes \underline{e}_z) + 3m\ell^2 (\underline{1} - \underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2),\end{aligned}$$

da cui

$$\begin{aligned}I_r^{\text{lamina}} &= \underline{e}_z \cdot \underline{I}_O^{\text{lamina}} \underline{e}_z = m\ell^2 + 3m\ell^2 = 4m\ell^2 \\ I_s^{\text{lamina}} &= \underline{e}_2 \cdot \underline{I}_O^{\text{lamina}} \underline{e}_2 = \frac{1}{2}m\ell^2\end{aligned}$$

*Tensori.* I momenti rispetto a  $r$  e  $s$  del sistema costituito da entrambe le lamine sono il doppio di quelle calcolate; poiché la base  $(\underline{e}_1, \underline{e}_2, \underline{e}_z)$  è principale per tale sottosistema e grazie al Teorema degli assi Perpendicolari otteniamo immediatamente il tensore in  $O$ :

$$\underline{I}_O^{\text{lamine}} = m\ell^2 (7\underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1 + \underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2 + 8\underline{e}_z \otimes \underline{e}_z).$$

Per quanto riguarda disco e asta, basta applicare il Teorema di Huygens-Steiner ai rispettivi tensori centrali d'inerzia:

$$\begin{aligned}\underline{I}_O^{\text{disco}} &= \underline{I}_D^{\text{disco}} + m\|D - O\|^2 (\underline{1} - \underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1) = \frac{1}{4}m\ell^2 (\underline{1} + \underline{e}_z \otimes \underline{e}_z) + 4m\ell^2 (\underline{1} - \underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1) \\ &= m\ell^2 \left( \frac{1}{4}\underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1 + \frac{17}{4}\underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2 + \frac{9}{2}\underline{e}_z \otimes \underline{e}_z \right), \\ \underline{I}_O^{\text{asta}} &= \underline{I}_G^{\text{asta}} + m\|G - O\|^2 (\underline{1} - \underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1) = \frac{1}{12}3m16\ell^2 (\underline{1} - \underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1) + 3m\ell^2 (\underline{1} - \underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1) \\ &= 7m\ell^2 (\underline{1} - \underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1).\end{aligned}$$

*Momento rispetto a  $t$ .* Sommando i tre tensori appena trovati otteniamo il tensore di tutto il sistema rispetto ad  $O$ :

$$\underline{I}_O = m\ell^2 \left( \frac{29}{4}\underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1 + \frac{49}{4}\underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2 + \frac{39}{2}\underline{e}_z \otimes \underline{e}_z \right) = \frac{1}{4}m\ell^2 (29\underline{e}_1 \otimes \underline{e}_1 + 49\underline{e}_2 \otimes \underline{e}_2 + 78\underline{e}_z \otimes \underline{e}_z).$$

Osservando inoltre che l'angolo tra  $t$  e  $AB$  è pari a  $\frac{\pi}{4} - \frac{\pi}{12} = \frac{\pi}{6}$ , la direzione della retta  $t$  è

$$\underline{n} := \frac{1}{2} (\sqrt{3}\underline{e}_1 - \underline{e}_2)$$

e quindi

$$I_t = \underline{n} \cdot \underline{I}_O \underline{n} = [29(\underline{n} \cdot \underline{e}_1)^2 + 49(\underline{n} \cdot \underline{e}_2)^2 + 78(\underline{n} \cdot \underline{e}_z)^2] \frac{1}{4}m\ell^2 = \left( 29\frac{3}{4} + 49\frac{1}{4} \right) \frac{1}{4}m\ell^2 = \frac{17}{2}m\ell^2.$$