

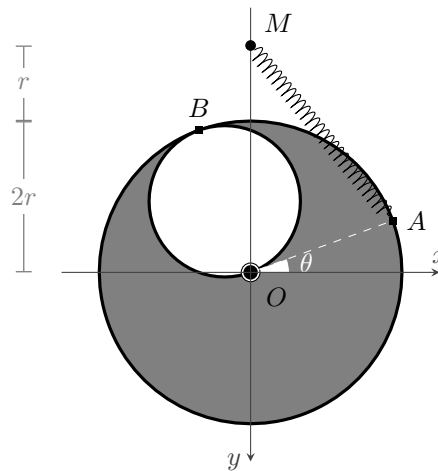
## ESAME DI MECCANICA RAZIONALE

CORSO DI LAUREA IN ARCHITETTURA – INGEGNERIA  
ALMA MATER – UNIVERSITÀ DI BOLOGNA

17 Gennaio 2024

ISTRUZIONI. Il tempo a disposizione per la risoluzione è di 120 minuti. È indicato il punteggio associato ad ogni domanda. Il voto minimo per l'accesso all'orale è 15/30.

In figura è rappresentato un sistema mobile su un piano dove è dato un riferimento cartesiano  $Oxy$  come in figura. Il sistema è costituito da una lamina circolare  $\mathcal{L}$  di raggio  $2r$ , il cui centro  $O$  è imperniato nell'origine, permettendone la rotazione senza attrito. La lastra è omogenea e presenta un foro circolare di raggio  $r$  e tangente al bordo esterno della lamina in un punto  $B$ . La massa della lamina è pari a  $3m$ . Infine, una molla ideale di lunghezza a riposo trascurabile e costante elastica  $k$  è fissata ad un punto  $A$  sul bordo della lamina. Il punto  $A$  è tale che  $\widehat{AOB} = \pi/2$ , mentre il secondo estremo della molla è vincolato in  $M$ , punto fisso di coordinate  $(0, -3r)$  secondo il sistema di riferimento dato.



- A** Individuare i gradi di libertà del sistema, i suoi parametri lagrangiani con i rispettivi domini, le forze *attive* agenti sul sistema e il tipo di vincoli a cui esso è soggetto. [4 pt]
- B** Stimare la densità areale  $\rho$  della lamina e calcolare la posizione  $G$  del suo centro di massa. [8 pt]
- C** Calcolare il momento d'inerzia della lamina rispetto al suo centro di rotazione  $O$ . [8 pt]
- D** Calcolare le configurazioni di equilibrio del sistema e dire se esse sono stabili, instabili o indifferenti. Per quale valore di  $k$  si ha una posizione di equilibrio stabile in cui l'angolo  $\theta$  in figura vale  $\pi/2$ ? [10 pt]

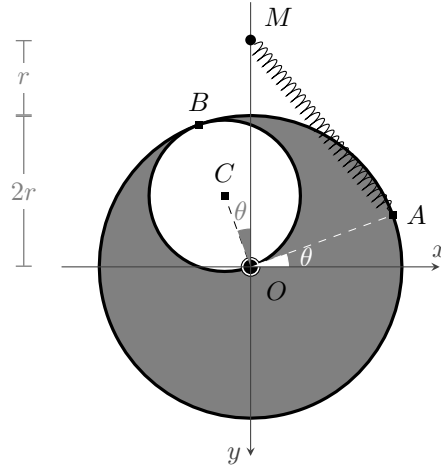
---

**Suggerimento.** Ricordate che, dato un triangolo di lati  $a$ ,  $b$  e  $c$ , se  $\alpha$  è l'angolo compreso tra i lati  $a$  e  $b$ , allora vale la legge del coseno  $c^2 = a^2 + b^2 - 2ab \cos \alpha$ .

**Suggerimento.** L'equazione  $\tan \theta = c$ , con  $c \in \mathbb{R}$ , ha *due* soluzioni  $\theta_{\pm}$  sul dominio  $[-\pi, \pi)$ , una con  $\cos \theta_{+} > 0$  e una con  $\cos \theta_{-} < 0$ .

---

SOLUZIONE



- A** Il sistema ha un solo grado di libertà, descritto dal parametro lagrangiano  $\theta \in [-\pi, \pi)$ . Indicando con  $\mathbf{g}$  il vettore di accelerazione di gravità diretto verso il basso, le forze attive agenti sul sistema sono la forza peso  $\mathbf{P} = 3m\mathbf{g}$  supposta applicata al centro di massa  $G$ , e la forza elastica applicata in  $A$ ,  $\mathbf{F}_{el} = k\overline{AM}$ . L'unico vincolo è il perno in  $O$  che è olonomo e ideale e permette la rotazione del sistema.
- B** Essendo la massa della lamina pari a  $3m$  ed essendo essa omogenea, per calcolare  $\rho$  occorre calcolarne l'area  $A$ , che è data dalla differenza tra l'area  $A_{\mathcal{D}} = 4r^2\pi$  del disco di raggio  $2r$  e l'area della cavità  $A_{\mathcal{C}} = \pi r^2$ ,  $A = A_{\mathcal{D}} - A_{\mathcal{C}} = 4r^2\pi - r^2\pi = 3r^2\pi$ , per cui

$$\rho = \frac{m}{r^2\pi}.$$

Sia  $\mathcal{C}$  il centro della cavità. Indichiamo con  $\mathcal{C}$  un ipotetico dischetto omogeneo di densità  $\rho$  con centro  $C$  e raggio  $r$ , e con  $\mathcal{D}$  un ipotetico disco omogeneo con centro  $O$  e raggio  $2r$  (ovvero senza cavità). Quest'ultimo avrebbe massa

$$m_{\mathcal{D}} = 4\pi r^2 \rho = 4m$$

e centro di massa  $\mathbf{x}_G^{\mathcal{D}} = \mathbf{0}$ . Il dischetto  $\mathcal{C}$ , invece, avrebbe massa

$$m_{\mathcal{C}} = \pi r^2 \rho = m$$

e centro di massa nel centro geometrico della cavità, ovvero

$$\mathbf{x}_G^{\mathcal{C}} = -r \begin{pmatrix} \sin \theta \\ \cos \theta \end{pmatrix}.$$

Il centro di massa del disco pieno si può ottenere interpretando  $\mathcal{D} = \mathcal{L} \cup \mathcal{C}$ , per cui

$$\mathbf{0} = \mathbf{x}_G^{\mathcal{D}} = \frac{m_{\mathcal{C}}\mathbf{x}_G^{\mathcal{C}} + m_{\mathcal{L}}\mathbf{x}_G^{\mathcal{L}}}{m_{\mathcal{D}}} = \frac{\mathbf{x}_G^{\mathcal{C}} + 3\mathbf{x}_G^{\mathcal{L}}}{4} \Rightarrow \mathbf{x}_G^{\mathcal{L}} = -\frac{1}{3}\mathbf{x}_G^{\mathcal{C}} = \frac{r}{3} \begin{pmatrix} \sin \theta \\ \cos \theta \end{pmatrix}.$$

- C** Il momento di inerzia rispetto ad  $O$  può calcolarsi nella maniera seguente:

$$I_{\mathcal{L}}^O = I_{\mathcal{D}}^O - I_{\mathcal{C}}^O$$

ovvero il momento di inerzia che cerchiamo è dato dalla differenza tra quello di un disco pieno di raggio  $2r$  rispetto ad un asse perpendicolare passante per il suo centro, e quello di un disco di raggio  $r$  centrato in  $C$ , da calcolare rispetto allo stesso asse. In generale, il momento di inerzia di un disco di massa  $M$  e raggio  $R$  rispetto ad un asse perpendicolare passante per il suo centro è

$$I = \frac{1}{2}MR^2,$$

per cui abbiamo che

$$I_{\mathcal{D}}^O = 2m_{\mathcal{D}}r^2 = 8mr^2 \quad I_{\mathcal{C}}^O = \frac{1}{2}m_{\mathcal{C}}r^2 + m_{\mathcal{C}}r^2 = \frac{3}{2}m_{\mathcal{C}}r^2 = \frac{3}{2}mr^2$$

dove nel secondo caso abbiamo applicato il teorema di Huygens–Steiner. Concludendo

$$I_{\mathcal{L}}^O = \frac{13}{2}mr^2.$$

**D** Calcoliamo anzitutto l'energia potenziale del sistema. Essa si ottiene combinando due contributi, ovvero l'energia potenziale gravitazionale della lamina  $\mathcal{L}$  e l'energia elastica associata alla molla. Sulla base di quanto calcolato sopra, questi contributi sono rispettivamente

$$U_{\mathcal{L}} = mgr \cos \theta$$

$$U_k = -\frac{1}{2}k d^2(A, M) = \frac{kr^2}{2}(13 - 12 \sin \theta).$$

Il potenziale totale è quindi

$$U = U_{\mathcal{L}} + U_k = mgr \cos \theta - \frac{kr^2}{2}(13 - 12 \sin \theta) + \text{costante}$$

che è estremizzato per l'angolo  $\theta$  che risolve

$$\partial_{\theta} U = -mgr \sin \theta + 6kr^2 \cos \theta = 0.$$

Dato che  $\cos \theta = 0$  non risolve l'equazione, abbiamo  $\tan \theta = \frac{6kr}{mg}$  e quindi due possibili soluzioni

$$\theta_+ = \arctan \frac{6kr}{mg}, \quad \theta_- = \pi + \arctan \frac{6kr}{mg}.$$

Per valutare quale di esse è stabile, calcoliamo la derivata seconda di  $U$ ,

$$\partial_{\theta}^2 U = -mgr \cos \theta - 6kr^2 \sin \theta.$$

Dato che  $\theta_+$  ha  $\sin \theta_+ > 0$  e  $\cos \theta_+ > 0$ , in questo caso  $\partial_{\theta}^2 U(\theta_+) < 0$ . Viceversa,  $\theta_-$  ha  $\sin \theta_- < 0$  e  $\cos \theta_- < 0$ , quindi  $\partial_{\theta}^2 U(\theta_-) > 0$ . Ne segue che  $\theta_+$  è stabile,  $\theta_-$  instabile. Infine, perché la posizione di equilibrio corrisponda ad un angolo  $\theta_+ = \pi/2$ , si deve avere  $k \rightarrow +\infty$ .

