

ESAME DI MECCANICA RAZIONALE

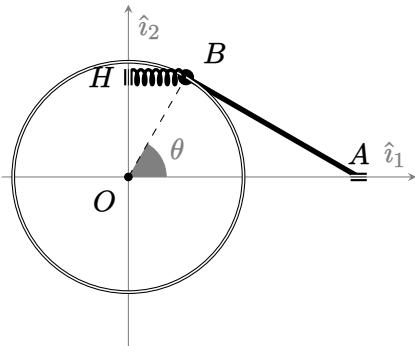
CORSO DI LAUREA IN INGEGNERIA CHIMICA E BIOCHIMICA
ALMA MATER – UNIVERSITÀ DI BOLOGNA

9 Febbraio 2026

ISTRUZIONI. Il tempo a disposizione per la risoluzione è di 120 minuti. Risposte non giustificate non verranno conteggiate.

ESERCIZIO

Un'asta di lunghezza 2ℓ e massa m ha un estremo A vincolato a scorrere orizzontalmente sul semiasse positivo delle ascisse in un riferimento cartesiano ortogonale, come in figura. Il suo secondo estremo, detto B , scorre senza attrito sul bordo di un anello verticale complanare all'asta, di raggio ℓ e centrato nell'origine del riferimento. Inoltre, una molla ideale, di costante elastica k e lunghezza a riposo nulla, collega B con l'asse verticale, al quale essa è agganciata con un carrello ideale H che permette alla molla di tenersi sempre orizzontale. Infine, in B è fissata una massa puntiforme di valore m .



Usando l'angolo θ in figura come parametro lagrangiano, si risponda alle seguenti domande.

- A** Si calcolino la posizione del centro di massa G e il momento di inerzia del sistema rispetto all'asse ortogonale al piano in cui esso giace e passante per G .
- B** Si calcolino le posizioni di equilibrio del sistema e si dica se esse sono stabili o instabili al variare del parametro $\eta = \frac{3mg}{k\ell} > 0$.
- C** Si scriva l'equazione della base associata al moto dell'asta.

QUESITI

- (1) È dato il seguente sistema di forze con i relativi punti di applicazione nello spazio tridimensionale $S = \{(P_1, \vec{F}_1), (P_2, \vec{F}_2), (P_3, \vec{F}_3)\}$, dove, in opportune unità,

- $\overrightarrow{OP_1} = 3\hat{i}_1 + \hat{i}_2$, $\vec{F}_1 = \hat{i}_1$;
- $\overrightarrow{OP_2} = \hat{i}_2 + \hat{i}_3$, $\vec{F}_2 = -2\hat{i}_2$;
- $\overrightarrow{OP_3} = \hat{i}_1$, $\vec{F}_3 = 3\hat{i}_3$.

Si calcoli la risultante delle forze \vec{R} , e il loro momento totale $\vec{\tau}_O$ rispetto all'origine; si scriva il valore dell'invariante scalare I associato al sistema S .

- (2) Sono dati due riferimenti, ovvero un riferimento "fisso" $O\hat{i}_1\hat{i}_2\hat{i}_3$ e un riferimento "mobile" $O\hat{e}_1\hat{e}_2\hat{e}_3$ con stessa origine ma diversa base, di modo che

$$\hat{e}_1 = \cos t^2 \hat{i}_1 + \sin t^2 \hat{i}_2, \quad \hat{e}_2 = -\sin t^2 \hat{i}_1 + \cos t^2 \hat{i}_2, \quad \hat{e}_3 = \hat{i}_3.$$

Si calcoli il vettore velocità angolare $\vec{\omega}$ del riferimento mobile rispetto al riferimento fisso. Sia dato un punto materiale di traiettoria $\vec{x}(t) = t^2 \hat{i}_1$ nel riferimento fisso; si scriva la sua velocità \vec{v}^* rispetto al riferimento mobile.

SOLUZIONE

A Usiamo θ come in figura come parametro lagrangiano. Osserviamo anzitutto che

$$\overrightarrow{OA} = (\ell \cos \theta + 2\ell \cos \alpha) \hat{i}_1, \quad \overrightarrow{OB} = \ell \cos \theta \hat{i}_1 + \ell \sin \theta \hat{i}_2,$$

dove $\alpha = \widehat{OAB}$ è tale che

$$\ell \sin \theta = 2\ell \sin \alpha \Rightarrow \sin \alpha = \frac{1}{2} \sin \theta \Rightarrow \cos \alpha = \sqrt{1 - \frac{1}{4} \sin^2 \theta}.$$

Dunque

$$\overrightarrow{OA} = \left(\ell \cos \theta + 2\ell \sqrt{1 - \frac{1}{4} \sin^2 \theta} \right) \hat{i}_1, \quad \overrightarrow{OB} = \ell \cos \theta \hat{i}_1 + \ell \sin \theta \hat{i}_2.$$

Il centro di massa G_a dell'asta è in

$$\overrightarrow{OG_a} = \frac{\overrightarrow{OA} + \overrightarrow{OB}}{2} = \left(\ell \cos \theta + \ell \sqrt{1 - \frac{1}{4} \sin^2 \theta} \right) \hat{i}_1 + \frac{\ell}{2} \sin \theta \hat{i}_2.$$

Il centro di massa del sistema G è invece individuato da

$$\overrightarrow{OG} = \frac{m\overrightarrow{OG_a} + m\overrightarrow{OB}}{2m} = \left(\ell \cos \theta + \frac{\ell}{2} \sqrt{1 - \frac{1}{4} \sin^2 \theta} \right) \hat{i}_1 + \frac{3\ell}{4} \sin \theta \hat{i}_2$$

Usando ora il fatto che il momento di inerzia di un asta omogenea di lunghezza 2ℓ e massa m rispetto ad un asse passante per il suo centro è $I_{G_a} = \frac{1}{12}m(2\ell)^2 = \frac{1}{3}m\ell^2$, abbiamo che il momento di inerzia del sistema è

$$I_G = \frac{1}{3}m\ell^2 + md^2(G_a, G) + md^2(B, G) = \frac{1}{3}m\ell^2 + m \left(\frac{\ell}{2} \right)^2 + m \left(\frac{\ell}{2} \right)^2 = \frac{5}{6}m\ell^2,$$

dove abbiamo utilizzato il teorema di Huygens–Steiner. Notiamo infatti che

$$d^2(G_a, G) = \|\overrightarrow{OG} - \overrightarrow{OG_a}\|^2 = \left\| \frac{\ell}{2} \sqrt{1 - \frac{1}{4} \sin^2 \theta} \hat{i}_1 + \frac{\ell}{4} \sin \theta \hat{i}_2 \right\|^2 = \frac{\ell^2}{4} - \frac{\ell^2}{16} \sin^2 \theta + \frac{\ell^2}{16} \sin^2 \theta = \frac{\ell^2}{4},$$

da cui $d(G_a, G) = \ell/2$ e quindi $d(B, G) = \ell/2$ essendo G tra B e G_a .

B Sulla base di quanto detto, il potenziale è determinato dal contributo gravitazionale e da quello elastico, e in particolare, a meno di costanti additive ininfluenti, è pari a

$$V(\theta) = 2m \left(\frac{3\ell}{4} \sin \theta \right) + \frac{k}{2} (\ell \cos \theta)^2 = \frac{3\ell m}{2} \sin \theta + \frac{k\ell^2}{2} \cos^2 \theta = \frac{k\ell^2}{2} (\eta \sin \theta + \cos^2 \theta).$$

Le configurazioni di equilibrio possono essere individuate dalla condizione

$$V'(\theta) = \frac{k\ell^2}{2} \cos \theta (\eta - 2 \sin \theta) = 0$$

per cui (limitandoci all'intervallo $[-\pi, \pi]$), abbiamo le due configurazioni $\theta_{\pm} = \pm \frac{\pi}{2}$ e, se e solo se $\eta < 2$, $\theta_1 = \arcsin(\eta/2)$ e $\theta_2 = \pi - \arcsin(\eta/2)$. Per studiare la stabilità di questi punti, osserviamo che

$$V''(\theta) = -\frac{k\ell^2}{2} (\eta \sin \theta + 4 \sin^2 \theta - 2),$$

che fornisce $V''(\theta_+) = \frac{k\ell^2}{2}(2-\eta) < 0$, ovvero θ_+ è instabile se $\eta > 2$, diversamente è stabile, $V''(\theta_-) = \frac{k\ell^2}{2}(\eta+2)$, ovvero θ_- è sempre stabile, e infine $V(\theta_{1,2}) = -k\ell^2(1 - \frac{\eta^2}{4})$, ovvero $\theta_{1,2}$, quando esistono, sono configurazioni di equilibrio instabile.

C Per il teorema di Chasles, le coordinate del centro istantaneo di rotazione C possono essere ottenute intersecando le ortogonali alle velocità di due punti distinti del corpo rigido: in questo caso, possiamo scegliere A e B , osservando che C deve avere l'ascissa di A (dato che la velocità di A non ha componente lungo \hat{i}_2) e deve

essere sul prolungamento di \overrightarrow{OB} , dato che B si muove sulla circonferenza, dunque C è tale che, detto

$$x_A := \ell \cos \theta + 2\ell \sqrt{1 - \frac{1}{4} \sin^2 \theta},$$

$\overrightarrow{OC} = x_A \hat{i}_1 + t \hat{i}_2 = \hat{t} \overrightarrow{OB}$, per una opportuna coppia t e \hat{t} . Questa uguaglianza determina

$$x_A = \hat{t} \ell \cos \theta, \quad t = \hat{t} \ell \sin \theta = x_A \tan \theta \Rightarrow \overrightarrow{OC} = x_A (\hat{i}_1 + \tan \theta \hat{i}_2).$$

- (1) La risultante è ottenuta semplicemente come $\vec{R} = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{F}_3 = \hat{i}_1 - 2\hat{i}_2 + 3\hat{i}_3$, mentre il momento totale è dato da $\vec{\tau}_O = \overrightarrow{OP_1} \wedge \vec{F}_1 + \overrightarrow{OP_2} \wedge \vec{F}_2 + \overrightarrow{OP_3} \wedge \vec{F}_3 = 2\hat{i}_1 - 3\hat{i}_2 - \hat{i}_3$. L'invariante scalare si ottiene come $I = \langle \vec{R}, \vec{\tau}_O \rangle = 2 + 6 - 3 = 5$.
- (2) Possiamo utilizzare la formula

$$\vec{\omega} = \frac{1}{2} \sum_{a=1}^3 \hat{e}_a \wedge \dot{\hat{e}}_a = 2t\hat{i}_3 = 2t\hat{e}_3.$$

Osserviamo ora che $\vec{v} = \dot{\vec{x}} = 2t\hat{i}_1$. Si usa la relazione

$$\vec{v} = \vec{v}^* + \vec{v}_* + \vec{\omega} \wedge (\vec{x} - \vec{x}_*) \Rightarrow \vec{v}^* = \vec{v} - \vec{\omega} \wedge \vec{x} = 2t\hat{i}_1 - 2t\hat{i}_3 \wedge (t^2\hat{i}_1) = 2t\hat{i}_1 - 2t^3\hat{i}_2,$$

dove abbiamo usato il fatto che l'origine è fissa e coincidente con lo stesso punto nei due riferimenti e quindi $\vec{x}_* = \vec{0}$ e $\vec{v}_* = \vec{0}$. Dal fatto ora che

$$\hat{i}_1 = \cos t^2 \hat{e}_1 - \sin t^2 \hat{e}_2, \quad \hat{i}_2 = \sin t^2 \hat{e}_1 + \cos t^2 \hat{e}_2, \quad \hat{i}_3 = \hat{e}_3.$$

possiamo riscrivere

$$\vec{v}^* = 2t(\cos t^2 - t^2 \sin t^2) \hat{e}_1 - 2t(t^2 \cos t^2 + \sin t^2) \hat{e}_2.$$