

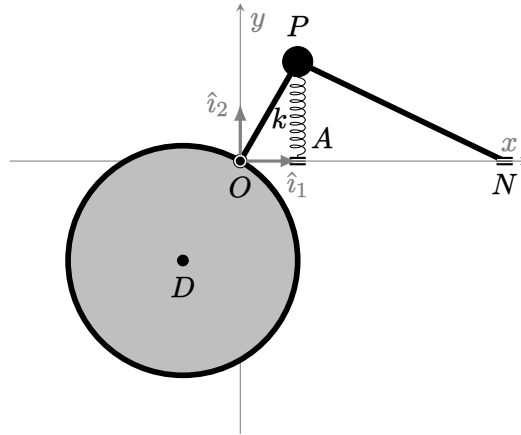
## ESAME DI MECCANICA RAZIONALE

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

Simulazione di prova d'esame

ISTRUZIONI. Questa simulazione comprende, a titolo esemplificativo, una collezione di domande per un punteggio massimo maggiore di quello solitamente richiesto in una prova d'esame.

Un disco omogeneo di massa  $m$  e raggio  $\ell$  è vincolato a ruotare senza attrito attorno ad un suo punto  $O$ , centro di un riferimento inerziale  $O\hat{i}_1\hat{i}_2\hat{i}_3$  come in figura, mantendosi nel piano generato da  $\hat{i}_1$  e  $\hat{i}_2$ . Sul punto  $O$  è altresì incastrata un'asta rigida di massa trascurabile e lunghezza  $\ell$ , alla cui estremità opposta  $P$  si trova una massa  $2m$ , come mostrato in figura. Detta massa è collegata all'asse del riferimento  $\mathcal{X}$ , corrispondente alla direzione  $\hat{i}_1$ , da una molla ideale di costante elastica  $k$ : l'estremo opposto della molla  $A$  scorre sull'asse senza attrito per mezzo di un carrello. Infine, la massa  $P$  è collegata, tramite un'asta rigida  $\overline{PN}$  di lunghezza  $2\ell$ , all'asse delle ascisse: l'asta è vincolata a scorrere lungo l'asse per mezzo di un carrello ideale nel suo estremo  $N$ .



Dopo aver individuato un insieme adeguato di variabili lagrangiane, si risolvano i seguenti quesiti.

- A Si determini la posizione del centro di massa del sistema in funzione di opportune variabili lagrangiane. [5 pt]
- B Si calcoli la risultante  $\vec{R}^{(a)}$  e il trinomio invariante del sistema di forze attive. [5 pt]
- C Si calcoli il momento d'inerzia  $I_{\mathcal{Z}}$  del sistema rispetto all'asse  $\mathcal{Z}$  passante per  $O$  e ortogonale al piano. [5 pt]
- D Si esprima l'energia cinetica in funzione dell'evoluzione temporale delle variabili lagrangiane del sistema. [7 pt]
- E Si determinino le configurazioni di equilibrio del sistema e se ne studi la stabilità. [12 pt]
- F Usando il fatto che  $\hat{i}_3$  è un asse principale di  $\mathbf{I}_D$ , tensore d'inerzia del disco rispetto al suo centro, calcoli il momento angolare del sistema rispetto all'origine in funzione delle variabili lagrangiane scelte. [7 pt]
- G Si calcoli la traiettoria della base dell'asta  $\overline{PN}$ . [7 pt]

# SOLUZIONE

Chiamiamo  $\theta$  l'angolo  $\widehat{PON}$  formato dal vettore  $\overrightarrow{OP}$  che individua il punto  $P$  con l'asse  $\mathcal{X}$ , di modo che

$$\overrightarrow{OP} = \ell \cos \theta \hat{i}_1 + \ell \sin \theta \hat{i}_2.$$

- A** Essendo il disco  $\mathcal{D}$  omogeneo, il suo centro di massa  $G$  coincide con il suo centro geometrico  $D$ , che si trova in

$$\overrightarrow{OD} = -\ell \cos \theta \hat{i}_1 - \ell \sin \theta \hat{i}_2 \equiv -\overrightarrow{OP}.$$

L'unico altro contributo in massa è dovuto alla presenza del punto  $P$ . Il centro di massa del sistema è quindi in

$$\overrightarrow{OG} = \frac{m\overrightarrow{OD} + 2m\overrightarrow{OP}}{3m} = \frac{1}{3}\overrightarrow{OP}.$$

- B** Sul sistema agiscono la forza peso e la forza elastica. La prima può considerarsi applicata nel centro di massa  $G$  e vale  $\vec{F}_g = -3mg\hat{i}_2$ . La seconda è applicata in  $P$  e vale  $\vec{F}_e = -k\ell \sin \theta \hat{i}_3$ . La risultante è quindi

$$\vec{R}^{(a)} = -(3mg + k\ell \sin \theta)\hat{i}_3.$$

Essendo il sistema piano, il trinomio invariante è nullo, dato che il momento  $\tau_O$  delle forze è perpendicolare al piano.

- C** Il momento d'inerzia del disco *rispetto alla retta  $\mathcal{R}$  parallela a  $\mathcal{Z}$  ma passante per il suo centro* è  $I_{\mathcal{R}}^{\mathcal{D}} = \frac{1}{2}m\ell^2$ . Il centro  $D$  è anche il centro di massa del disco, per cui il contributo del disco al momento  $I_{\mathcal{Z}}$  si può ottenere grazie al teorema di Huygens–Steiner, ovvero

$$I_{\mathcal{Z}}^{\mathcal{D}} = I_{\mathcal{R}}^{\mathcal{D}} + m\ell^2 = \frac{1}{2}m\ell^2 + m\ell^2 = \frac{3}{2}m\ell^2.$$

Il momento d'inerzia totale si ottiene aggiungendo il contributo della massa puntiforme:

$$I_{\mathcal{Z}} = \frac{3}{2}m\ell^2 + 2m\ell^2 = \frac{7}{2}m\ell^2.$$

- D** Il contributo all'energia cinetica del punto  $P$  si può scrivere semplicemente come

$$T_P = \frac{1}{2}(2m)\|\vec{v}_P\|^2 = m\ell^2\dot{\theta}^2.$$

Il contributo del disco si può scrivere usando il Secondo teorema di König, ovvero, indicando con  $I_{\mathcal{R}}^{\mathcal{D}} = \frac{1}{2}m\ell^2$  il momento d'inerzia rispetto all'asse passante per il centro di massa,

$$T_{\mathcal{D}} = \frac{1}{2}m\|\vec{v}_D\|^2 + \frac{1}{2}I_{\mathcal{R}}^{\mathcal{D}}\omega^2 = \frac{1}{2}m\ell^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}I_{\mathcal{R}}^{\mathcal{D}}\omega^2$$

dove, detta  $\vec{v}_D := \frac{d\overrightarrow{OD}}{dt}$ , abbiamo usato il fatto che deve essere  $\vec{\omega} = \omega\hat{i}_3$  (il moto è piano e il disco può solo ruotare con velocità angolare perpendicolare al piano stesso). Basta osservare che  $\omega = \dot{\theta}$ : infatti un riferimento solidale con il disco si può ottenere ruotando di  $\theta$  il riferimento fisso. Per cui

$$T_{\mathcal{D}} = \frac{1}{2}m\|\vec{v}_D\|^2 + \frac{1}{2}I_{\mathcal{R}}^{\mathcal{D}}\omega^2 = \frac{1}{2}m\ell^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{4}m\ell^2\dot{\theta}^2 = \frac{3}{4}m\ell^2\dot{\theta}^2$$

per cui l'energia cinetica totale è

$$T = T_{\mathcal{D}} + T_P = \frac{7}{4}m\ell^2\dot{\theta}^2.$$

- E** È utile prima di tutto scrivere l'energia potenziale del sistema, dovuta alla forza gravitazionale e alla presenza della molla

$$V = 3mg\langle\overrightarrow{OG}, \hat{i}_2\rangle + \frac{1}{2}k\langle\overrightarrow{OP}, \hat{i}_2\rangle^2 + \text{costante} = mgl\sin\theta + \frac{1}{2}k\ell^2\sin^2\theta + \text{costante}.$$

Indicando con  $\eta = \frac{mg}{k\ell}$ , le configurazioni di equilibrio si possono trovare da

$$\partial_{\theta}V = mgl\cos\theta + k\ell^2\sin\theta\cos\theta = k\ell^2\cos\theta(\eta + \sin\theta) = 0.$$

Restringendoci per semplicità all'intervallo  $[-\pi, \pi]$  (tutti i risultati varranno a meno di multipli interi di  $2\pi$ ), tale equazione ha come soluzioni  $\theta = \frac{\pi}{2}$ ,  $\theta = -\frac{\pi}{2}$ , e le due soluzioni corrispondenti a  $\sin \theta = -\eta$ , ovvero

$$\theta = -\arcsin \eta, \quad \theta = -\pi + \arcsin \eta \quad \text{solo se } \eta \leq 1.$$

Per studiare la stabilità, calcoliamo la derivata seconda:

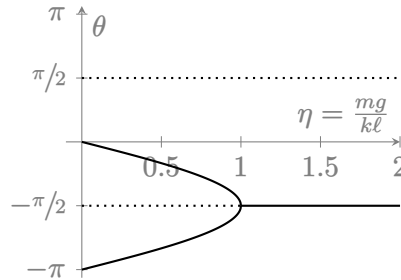
$$\partial_\theta^2 V = k\ell^2 (-\eta \sin \theta + (1 - 2 \sin^2 \theta)).$$

Abbiamo che

$\theta = \frac{\pi}{2}$ : In questo caso  $\partial_\theta^2 V = -k\ell^2(1 + \eta) < 0$ , ovvero questa configurazione di equilibrio è sempre instabile.

$\theta = -\frac{\pi}{2}$ : In questo caso  $\partial_\theta^2 V = k\ell^2(\eta - 1)$ , ovvero questa configurazione di equilibrio è stabile solo se  $\eta > 1$ .

$\sin \theta = \eta$ : In questo caso  $\partial_\theta^2 V = k\ell^2(1 - \eta^2) < 0$ , ovvero queste configurazioni di equilibrio sono sempre stabili, quando esistono.



**F** Il momento angolare  $\vec{L}_O$  si può calcolare come somma del contributo della massa in  $P$  e del disco. Essendo  $\vec{v}_P = \frac{d}{dt} \vec{OP} = \ell \dot{\theta} (-\sin \theta \hat{i}_1 + \cos \theta \hat{i}_2)$ , la sua velocità angolare rispetto all'origine è  $\vec{L}_O^P = \vec{OP} \wedge (2m\vec{v}_P) = 2m\ell^2 \dot{\theta} \hat{i}_3$ . Il contributo del disco invece può essere scritto utilizzando il Primo teorema di König come

$$\vec{L}_O^D = \vec{L}^D + \vec{OD} \wedge \vec{Q}_D = \mathbf{I}_D^D \vec{\omega} + \vec{OD} \wedge \vec{Q}_D.$$

Qui,  $\vec{Q}_D = m\vec{v}_D$ , in modo che  $\vec{OD} \wedge (m\vec{v}_D) = m\ell^2 \dot{\theta} \hat{i}_3$ . Essendo  $\vec{\omega} = \dot{\theta} \hat{i}_3$ ,  $\mathbf{I}_D \vec{\omega} = \dot{\theta} I_D \hat{i}_3 = \frac{1}{2} m\ell^2 \dot{\theta} \hat{i}_3$ . Concludendo

$$\vec{L}_O = \vec{L}_O^D + \vec{L}_O^P = \left( \frac{1}{2} m\ell^2 \dot{\theta} + 3m\ell^2 \dot{\theta} \right) \hat{i}_3 = \frac{7}{2} m\ell^2 \dot{\theta} \hat{i}_3.$$

**G** Il centro istantaneo di rotazione  $C$  si troverà, per il teorema di Chasles, nell'intersezione tra le perpendicolari delle velocità del punto  $P$  e del punto  $N$ , ovvero all'intersezione della retta passante per  $P$  e orientata come  $\vec{OP}$  con la retta passante per  $N$  e orientata come  $\hat{i}_2$ . In altre parole, il centro istantaneo di rotazione  $\vec{OC}$  è tale che  $\vec{OC} = t\vec{OP} = \vec{ON} + t'\hat{i}_2$ , dove  $\vec{ON}$  è il vettore che identifica la posizione di  $N$ . Essendo l'asta  $\overline{PN}$  di lunghezza  $2\ell$ , l'angolo  $\phi = \widehat{PNO}$  è tale che

$$\ell \sin \theta = 2\ell \sin \phi \Rightarrow \phi = \arcsin \left( \frac{\sin \theta}{2} \right),$$

che permette di scrivere  $\vec{ON} = (\ell \cos \theta + 2\ell \cos \phi) \hat{i}_1$  da intendersi come funzione di  $\theta$ . Possiamo scrivere ora due equazioni per  $t$  e  $t'$ ,

$$t\ell \cos \theta = \ell \cos \theta + 2\ell \cos \phi, \quad t\ell \sin \theta = t'.$$

Dalla prima ricaviamo

$$t = 1 + \frac{2 \cos \phi}{\cos \theta}$$

che permette di scrivere già l'equazione

$$\vec{OC} = t\vec{OP} = \left( 1 + \frac{2 \cos \phi}{\cos \theta} \right) (\ell \cos \theta \hat{i}_1 + \ell \sin \theta \hat{i}_2).$$