

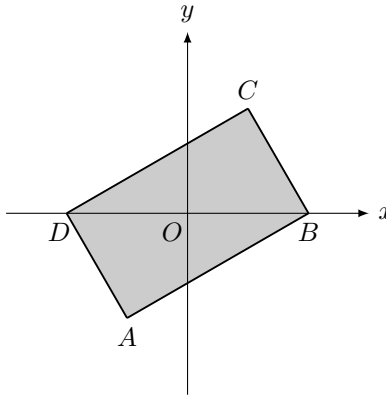
Compito di Meccanica Razionale

Corso di Laurea in Ingegneria Aerospaziale

12 settembre 2022

Primo Esercizio

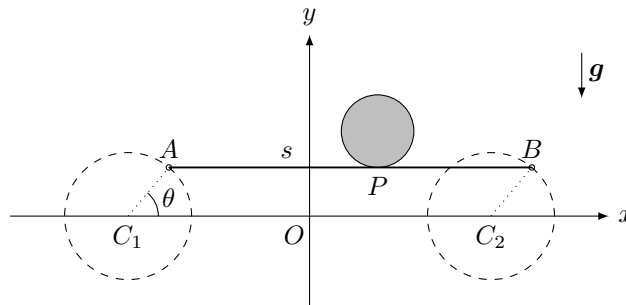
Si fissi un sistema di riferimento $Oxyz$. Sul piano Oxy si consideri una lamina rettangolare $ABCD$ omogenea di massa m e lati $\ell, \sqrt{3}\ell$. L'origine O coincide con il baricentro della lamina ed i punti B, D giacciono sull'asse Ox (vedi figura).



- i) Calcolare i momenti di inerzia della lamina rispetto agli assi Ox, Oy .
- ii) Determinare una terna di assi principali di inerzia per la lamina con polo in O , motivando la risposta.

Secondo Esercizio

Nel piano verticale Oxy si consideri il sistema meccanico formato da un disco omogeneo di massa M e raggio R che rotola senza strisciare su un'asta AB omogenea di massa m e lunghezza 2ℓ . Gli estremi A, B dell'asta sono vincolati a scivolare su due guide circolari di raggio r e centro in $C_1 \equiv (-\ell, 0), C_2 \equiv (\ell, 0)$, rispettivamente, in modo che l'asta resti sempre parallela all'asse Ox (vedi figura). Sul sistema agisce la forza di gravità, di accelerazione g .

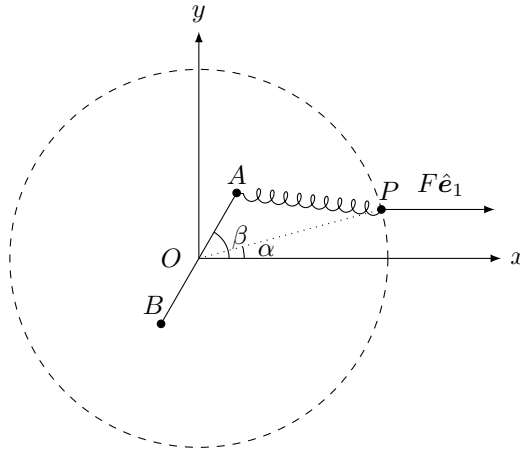


Indichiamo con P il punto di contatto tra il disco e l'asta. Usando come coordinate lagrangiane l'ascissa s del punto P misurata da A lungo l'asta e l'angolo θ formato dal segmento AC_1 con l'asse Ox ,

- i) scrivere le equazioni (pure) del moto del sistema;
- ii) determinare la reazione vincolare che l'asta esercita sul disco in P ;
- iii) scrivere la seconda equazione cardinale della dinamica del disco rispetto al polo P .

Terzo Esercizio

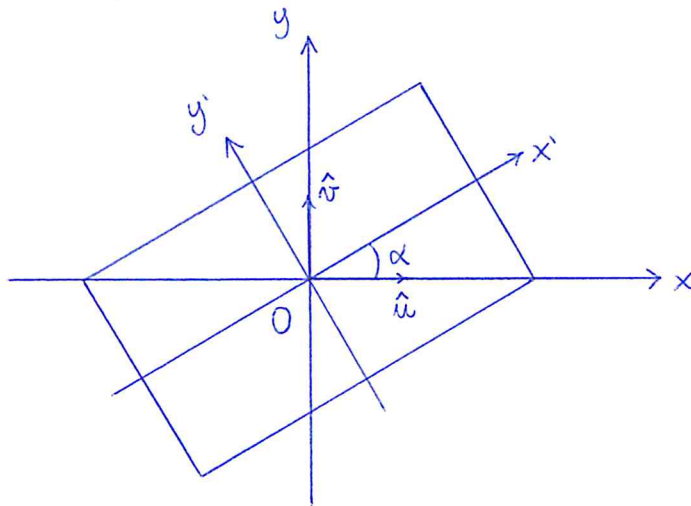
In un piano orizzontale si introduca un sistema di riferimento Oxy . Si consideri il sistema meccanico formato da due punti materiali A, B di uguale massa m vincolati a mantenere la stessa distanza tramite un'asta di massa trascurabile e lunghezza $2r$. Il punto di mezzo dell'asta è incernierato nell'origine O in modo che l'asta possa ruotare senza attrito. Fa parte del sistema anche un punto materiale P di massa M , che può muoversi senza attrito su una guida circolare di raggio R ($R > r$) centrata in O . Sul punto P agisce una forza costante $F\hat{e}_1$, $F > 0$, dove \hat{e}_1 è il versore dell'asse Ox . Inoltre il punto A è collegato al punto P da una molla di costante elastica $k > 0$ e lunghezza a riposo nulla (vedi figura).



Usando come coordinate lagrangiane gli angoli α e β , che OP e OA formano rispettivamente con l'asse Ox ,

- i) calcolare le configurazioni di equilibrio e determinarne la stabilità;
- ii) calcolare le frequenze proprie delle piccole oscillazioni attorno all'unica configurazione di equilibrio stabile.

ESERCIZIO 1



Sia σ la densità della lamina. Si ha $\sigma = \frac{m}{\sqrt{3}l^2}$

i) Introduciamo l'asse Ox' parallelo ai lati AB, CD e l'asse Oy' parallelo ai lati BC, AD .

$$I_{Ox'} = \int_{-\sqrt{3}l/2}^{\sqrt{3}l/2} \int_{-l/2}^{l/2} \sigma (y')^2 dx' dy' = \frac{\sigma \sqrt{3}l}{3} \frac{l^3}{8} 2 = \frac{m \sqrt{3}l}{3\sqrt{3}l^2} \frac{l^3}{4} = \frac{ml^2}{12}$$

$$I_{Oy'} = \int_{-\sqrt{3}l/2}^{\sqrt{3}l/2} \int_{-l/2}^{l/2} \sigma (x')^2 dx' dy' = \frac{\sigma l}{3} (x')^3 \Big|_{-\sqrt{3}l/2}^{\sqrt{3}l/2} = \frac{\sigma l}{3} \left(\frac{3\sqrt{3}}{8} l^3 2 \right) =$$

$$\frac{ml}{\sqrt{3}l^2} \frac{\sqrt{3}l^3}{4} = \frac{ml^2}{4}$$

Siano \hat{u} e \hat{v} i vettori associati agli assi Ox, Oy , rispettivamente. Notando che $\overline{OB} = \overline{OC} = l$ e dalla definizione di Ox' si può dire che $\alpha = \pi/6$. Allora

$$\hat{u} = \left(\frac{\sqrt{3}}{2}, -\frac{1}{2}, 0 \right)^T, \quad \hat{v} = \left(\frac{1}{2}, \frac{\sqrt{3}}{2}, 0 \right)^T$$

$$I_{Ox} = \frac{ml^2}{12} \hat{u} \cdot \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 4 \end{pmatrix} \hat{u} = \frac{ml^2}{8}$$

$$I_{Oy} = \frac{ml^2}{12} \hat{v} \cdot \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 4 \end{pmatrix} \hat{v} = \frac{5}{24} ml^2.$$

- ii) Il piano perpendicolare al piano Oxy e passante per Ox' è un piano di simmetria per riflessione. Segue che Oy' è principale.
- Il piano Oxy è di simmetria per riflessione. Segue che Oz (asse passante per O e perpendicolare ad Ox e Oy) è principale.
- Dunque anche Ox' è un asse principale di inerzia.

ESERCIZIO 2

i) Trovare $G^{(d)}$, $G^{(a)}$ i baricentri del disco e dell'asta.

$$\vec{X}_{G^{(a)}} = (r \cos \theta, r \sin \theta, 0)^T \rightarrow \vec{v}_{G^{(a)}} = r \dot{\theta} (-\sin \theta, \cos \theta, 0)^T$$

$$\vec{X}_{G^{(d)}} = (r \cos \theta + s - l, r \sin \theta + R, 0)^T \rightarrow$$

$$\vec{v}_{G^{(d)}} = (-r \dot{\theta} \sin \theta + \dot{s}, r \dot{\theta} \cos \theta, 0)^T$$

Energia potenziale

$$V = mg r \sin \theta + Mg (r \sin \theta + R)$$

Energia cinetica asta

$$T^{(a)} = \frac{1}{2} m r^2 \dot{\theta}^2$$

Velocità angolare disco

$$\vec{v}_{G^{(d)}} = \vec{v}_P + \vec{\omega} \times (\vec{X}_{G^{(d)}} - \vec{X}_P), \quad \vec{X}_{G^{(d)}} - \vec{X}_P = (0, R, 0)^T,$$

$$\vec{v}_P = \vec{v}_{G^{(a)}}, \quad \vec{\omega} = (0, 0, \omega)^T$$

$$-r \dot{\theta} \sin \theta + \dot{s} = -r \dot{\theta} \sin \theta - \omega R \rightarrow \omega = -\frac{\dot{s}}{R}$$

$$\vec{v}_{G^{(d)}} = (-r \dot{\theta} \sin \theta + \dot{s}, r \dot{\theta} \cos \theta, 0)^T$$

Energia cinetica disco

$$T^{(d)} = \frac{1}{2} M (r^2 \dot{\theta}^2 + \dot{s}^2 - 2r \dot{\theta} \dot{s} \sin \theta) + \frac{1}{2} \frac{MR^2}{2} \frac{\dot{s}^2}{R^2}$$

$$= \frac{1}{2} M \left(r^2 \dot{\theta}^2 + \frac{3}{2} \dot{s}^2 - 2r \dot{\theta} \dot{s} \sin \theta \right)$$

Funzione lagrangiana

$$L = \frac{1}{2} m r^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} M \left(r^2 \dot{\theta}^2 + \frac{3}{2} \dot{s}^2 - 2r \dot{\theta} \dot{s} \sin \theta \right)$$

$$-mg r \sin \theta - Mg (r \sin \theta + R)$$

Equazioni pure del moto

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = m r^2 \dot{\theta} + M r^2 \dot{\theta} - M r \dot{s} \sin \theta$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = m r^2 \ddot{\theta} + M r^2 \ddot{\theta} - M r \dot{s} \sin \theta - M r \dot{s} \dot{\theta} \cos \theta$$

$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = -M r \dot{\theta} \dot{s} \cos \theta - mg r \cos \theta - Mg r \cos \theta$$

$$\underline{r^2 (m + M) \ddot{\theta} - M r \dot{s} \sin \theta = -g r \cos \theta (m + M)}$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{s}} = \frac{3}{2} M \dot{s} - M r \dot{\theta} \sin \theta$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{s}} \right) = \frac{3}{2} M \ddot{s} - M r \ddot{\theta} \sin \theta - M r \dot{\theta}^2 \cos \theta$$

$$\frac{\partial L}{\partial s} = 0$$

$$\underline{\frac{3}{2} \ddot{s} - r \ddot{\theta} \sin \theta - r \dot{\theta}^2 \cos \theta = 0}$$

ii) Accelerazione del baricentro del disco

$$\vec{a}_{G^{(d)}} = (-r \ddot{\theta} \sin \theta - r \dot{\theta}^2 \cos \theta + \ddot{s}, r \ddot{\theta} \cos \theta - r \dot{\theta}^2 \sin \theta, 0)^T$$

1° eq. cardinale proiettata lungo Ox e Oy

$$\begin{cases} \Phi_{P,x} = (-r \ddot{\theta} \sin \theta - r \dot{\theta}^2 \cos \theta + \ddot{s}) M \\ \Phi_{P,y} = (r \ddot{\theta} \cos \theta - r \dot{\theta}^2 \sin \theta) M + Mg \end{cases}$$

iii) $\dot{\vec{M}}_P = \vec{N}_P - M \vec{\nu}_P \times \vec{\nu}_{G^{(d)}}$

$$\vec{N}_P = \vec{0}$$

\vec{v}_P è la velocità di P come punto di contatto tra il disco e l'asta, è dunque diversa dalla velocità \vec{v}_P introdotta in precedenza

$$\vec{X}_P = (-l + r \cos \theta + s, r \sin \theta, 0)^T \rightarrow \vec{v}_P = (-r \dot{\theta} \sin \theta + \dot{s}, r \dot{\theta} \cos \theta, 0)^T$$

$$\vec{v}_P \times \vec{v}_{G^{(d)}} = \vec{0}$$

$$\vec{M}_P = \vec{M}_{G^{(d)}} + M (\vec{X}_{G^{(d)}} - \vec{X}_P) \times \vec{v}_{G^{(d)}}$$

$$= \left(0, 0, \frac{MR^2}{2} \left(-\frac{\dot{s}}{R} \right) - MR (-r \dot{\theta} \sin \theta + \dot{s}) \right)^T = \left(0, 0, MR \left(r \dot{\theta} \sin \theta - \frac{3}{2} \dot{s} \right) \right)^T$$

$$\dot{\vec{M}}_P = \left(0, 0, MR \left(r \ddot{\theta} \cos \theta + r \dot{\theta} \sin \theta - \frac{3}{2} \ddot{s} \right) \right)^T$$

2^a equazione cardinale del disco

$$\underline{r \ddot{\theta} \cos \theta + r \dot{\theta} \sin \theta - \frac{3}{2} \ddot{s} = 0}$$

Es. 3

1

Coordinate dei punti materiali:

$$A \equiv r \begin{pmatrix} \cos \beta \\ \sin \beta \end{pmatrix} \quad B \equiv -r \begin{pmatrix} \cos \beta \\ \sin \beta \end{pmatrix} \quad P \equiv R \begin{pmatrix} \cos \alpha \\ \sin \alpha \end{pmatrix}$$

$$V = \frac{1}{2} k r^2 |A-P|^2 - F(P-O) \cdot \hat{e}_1$$
$$= -k r R \cos(\alpha - \beta) - FR \cos \alpha$$

Equilibri

$$\begin{cases} \frac{\partial V}{\partial \alpha} = k r R \sin(\alpha - \beta) + FR \sin \alpha = 0 \\ \frac{\partial V}{\partial \beta} = -k r R \sin(\alpha - \beta) = 0 \end{cases}$$

Sommando le due equazioni si ottiene $\sin \alpha = 0$, cioè $\alpha = 0, \pi$

Sostituendo nella seconda equazione si ottiene $\sin \beta = 0$, cioè $\beta = 0, \pi$

Le configurazioni di equilibrio sono quindi

$$(\alpha, \beta) = (0, 0), (0, \pi), (\pi, 0), (\pi, \pi)$$

Per studiare le loro stabilità calcoliamo la matrice hessiana di V :

$$\frac{\partial^2 V}{\partial \alpha^2} = k r R \cos(\alpha - \beta) + FR \cos \alpha$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial \alpha \partial \beta} = -k r R \cos(\alpha - \beta)$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial \beta^2} = k r R \cos(\alpha - \beta)$$

$$V''(0,0) = R \begin{bmatrix} (kr+F) & -kr \\ -kr & kr \end{bmatrix}$$

$$\det V''(0,0) = R F k r > 0$$
$$\text{tr } V''(0,0) > 0$$

$(\alpha, \beta) = (0, 0)$
è STABILE per il
teor. di Lagrange-Dirichlet

Es. 3

(2)

$$V''(0, \pi) = R \begin{bmatrix} (-kR+F) & kR \\ kR & -kR \end{bmatrix}$$

$$\det V''(0, \pi) = -RFkR < 0$$

$(\alpha, \beta) = (0, \pi)$ è INSTABILE

perché $V''(0, \pi)$ ha un autovalore < 0 .

$$V''(\pi, 0) = R \begin{bmatrix} -(kR+F) & kR \\ kR & -kR \end{bmatrix}$$

$$\det V''(\pi, 0) = RFkR > 0$$

$$\text{Tr } V''(\pi, 0) < 0$$

$(\alpha, \beta) = (\pi, 0)$ è INSTABILE

perché $V''(\pi, 0)$ ha autovalori < 0 .

$$V''(\pi, \pi) = R \begin{bmatrix} (kR-F) & -kR \\ -kR & kR \end{bmatrix}$$

$$\det V''(\pi, \pi) = -RFkR < 0$$

$(\alpha, \beta) = (\pi, \pi)$ è INSTABILE

perché $V''(\pi, \pi)$ ha un autovalore < 0 .

Studio le piccole oscillazioni attorno ad $(\alpha, \beta) = (0, 0)$

energia cinetica $T = \frac{1}{2} m (|\dot{U}_A|^2 + |\dot{U}_B|^2) + \frac{1}{2} M |\dot{U}_P|^2$

$$= mR^2 \dot{\beta}^2 + \frac{1}{2} MR^2 \dot{\alpha}^2$$

per cui la matrice cinetica è $A = \begin{bmatrix} MR^2 & 0 \\ 0 & 2mR^2 \end{bmatrix}$

equazione secolare: $|V''(0,0) - \lambda A| = 0$

$$|V''(0,0) - \lambda A| = \begin{vmatrix} R(kR+F) - \lambda MR^2 & -kR \\ -kR & kR - \lambda 2mR^2 \end{vmatrix} = 0$$

$$\underbrace{(2mMR)}_{\xi} \lambda^2 - 2 \underbrace{\left(m k R^2 + m R F + \frac{M k R^2}{2} \right)}_{\eta} \lambda + \underbrace{R k F}_{\zeta} = 0$$

ES. 3

3

$$\xi \lambda^2 - 2\eta \lambda + \zeta = 0$$

$$\lambda_{1,2} = \frac{\eta \pm \sqrt{\eta^2 - \xi \zeta}}{\xi}$$

frequencies proprie $\omega_{1,2} = \sqrt{\lambda_{1,2}}$