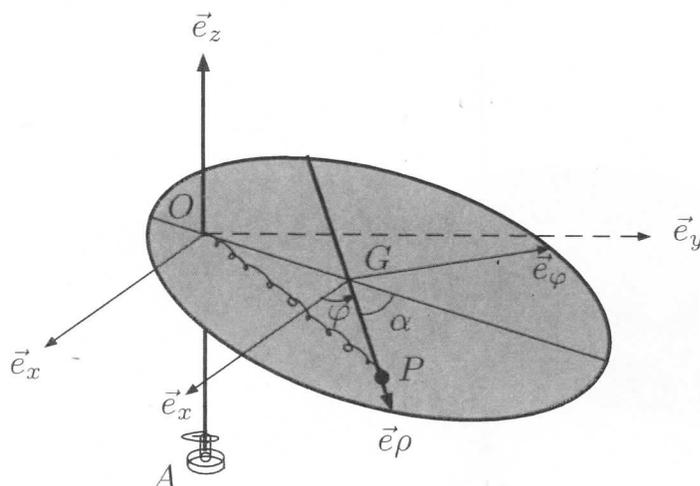


Compito di Meccanica Razionale

Trieste, 4 Luglio 2023. (G. Tondo)



Un rigido è costituito da un disco di massa M e da un asse r (di massa trascurabile) ad esso ortogonale, passante per un punto O che si trova a distanza $0 < d < R$ dal centro G . Esso è vincolato mediante una cerniera cilindrica nel punto fisso A ad avere l'asse r verticale. Inoltre, sul disco è appoggiato un punto materiale P di massa m , vincolato a scorrere senza attrito su una guida solidale al disco e inclinata di un angolo α rispetto al diametro per O e G . Sul disco agisce una molla angolare di richiamo con asse verticale e costante elastica b , posta in A ; sul punto P una molla di costante elastica c e fissata in O . Inoltre, su tutto il modello, agisce il peso proprio. Si denoti con $\varphi \in \mathbb{R}$ l'angolo compreso tra la posizione di riposo della molla, individuata dal versore \vec{e}_x e il versore \vec{e}_ρ e con $-R \leq s \leq R$ la coordinata di P lungo la guida rispetto al punto G .

STATICA.

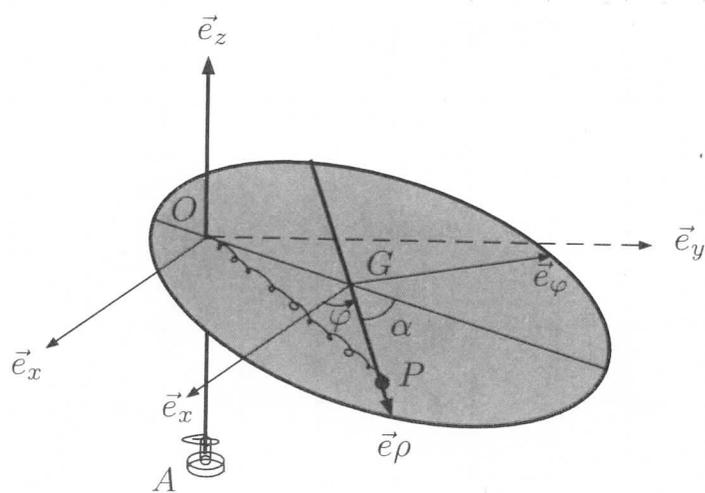
- 1) Determinare le configurazioni di equilibrio e discuterne la stabilità;
- 2) calcolare le reazioni vincolari, all'equilibrio, della cerniera cilindrica in A sul rigido;
- 3) calcolare le reazioni vincolari, all'equilibrio, del disco sul punto P .

DINAMICA.

Si chiede di:

- 4) scrivere le equazioni pure di moto;
- 5) linearizzare le equazioni di moto intorno alle configurazioni di equilibrio;
- 6) calcolare le reazioni vincolari, durante il moto, del disco sul punto P .

Il modello è costituito da un rigido R (disco + asse) con asse fisso e da un punto materiale vincolato al disco. Con il metodo dei congelamenti meccanici si può concludere che i gradi di libertà sono 2. Un sistema di coordinate libere sono $q = (\varphi, s)$ con $\varphi \in \mathbb{R}$, $-R \leq s \leq R$ (vedi figure).



Utilizziamo 2 basi:

$$B = (\vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z) \quad \text{base fissa a terra}$$

$$B' = (\vec{e}_\rho, \vec{e}_\phi, \vec{e}_z) \quad \text{base solidale al disco}$$

$$\left\{ \begin{aligned} \vec{e}_\rho &= \cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y \\ \vec{e}_\phi &= -\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y \\ \vec{e}_z &= \vec{e}_z \end{aligned} \right.$$

$$\left\{ \begin{aligned} \vec{e}_x &= \cos \varphi \vec{e}_\rho - \sin \varphi \vec{e}_\phi \\ \vec{e}_y &= \sin \varphi \vec{e}_\rho + \cos \varphi \vec{e}_\phi \\ \vec{e}_z &= \vec{e}_z \end{aligned} \right.$$

$$\begin{aligned}
 \vec{P}-\vec{O} &= (\vec{P}-\vec{G})+(\vec{G}-\vec{O}) = s \vec{e}_y + d(\cos \alpha \vec{e}_x + \sin \alpha \vec{e}_y) \\
 &= (s+d \cos \alpha) \vec{e}_y + d \sin \alpha \vec{e}_x
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 |\vec{P}-\vec{O}|^2 &= (s+d \cos \alpha)^2 + d^2 \sin^2 \alpha = (s^2 + 2sd \cos \alpha + d^2 \cos^2 \alpha) + d^2 \sin^2 \alpha \\
 &= s^2 + 2sd \cos \alpha + d^2
 \end{aligned}$$

1) Equilibri

Le sollecitazioni attive sia esterne (peso + molle angolari) sia interne (molle) \bar{e} conservative. Quindi possiamo calcolare l'energia potenziale (sempre definite a meno di una costante additive).

$$\begin{aligned}
 V(\varphi, s) &= \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c |\vec{PO}|^2 = \\
 &= \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c (s^2 + 2sd \cos \alpha + d^2) \\
 &\approx \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c (s^2 + 2sd \cos \alpha)
 \end{aligned}$$

Cerchiamo i punti stazionari di V .

$$\frac{\partial V}{\partial \varphi} = b \varphi = -Q_\varphi \quad \left\{ \begin{array}{l} b \varphi = 0 \\ s + d \cos \alpha = 0 \end{array} \right.$$

$$\frac{\partial V}{\partial s} = c(s + d \cos \alpha) = -Q_s$$

Dunque, $\exists!$ $q_e = (\varphi_e, s_e) = (0, -d \cos \alpha)$ $s_e \in]-d, 0[$

Per determinarne la stabilità, classifichiamo il punto stazionario.

$$\frac{\partial^2 V}{\partial \varphi^2} = b, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial s \partial \varphi} = 0, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial s^2} = c$$

Quindi la matrice Hessianiana è

$$H_V = \begin{bmatrix} b & 0 \\ 0 & c \end{bmatrix} \quad \det H_V = bc > 0$$

$$H_{11} = b > 0 \Rightarrow \text{p.e. minimo} \downarrow \text{stabilità}$$

2) La sollecitazione relativa esercitata da una cerniera cilindrica fissa e lineare è

$$\mathcal{L}^{(est)} = \left\{ (A, \vec{\phi}), \vec{\mu} \right\} \quad \vec{\mu} \cdot \vec{e}_z = 0$$

Scriviamo le ECS

$$\begin{cases} \vec{R}^{(est, att)} + \vec{\phi}_A = \vec{0} \\ \vec{M}_A^{(est, att)} + \vec{\mu} = \vec{0} \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \vec{\phi}_A = -\vec{R}^{(est, att)} \\ \vec{\mu} = -\vec{M}_A^{(est, att)} \end{cases}$$

$$\vec{R}^{(est, att)} = (M+m) \vec{g} \Rightarrow \vec{\phi}_A = (M+m) g \vec{e}_z$$

$$\begin{aligned} \vec{M}_A^{(est, att)} &= (G-A) \times M \vec{g} + (P-A) \times m \vec{g} = [(G-A) + (P-A)] \times M \vec{g} + [(P-A) + (G-A)] \times m \vec{g} \\ &= (G-A) \times M \vec{g} + [(P-G) + (G-A)] \times m \vec{g} = (G-A) \times (M+m) \vec{g} + (P-G) \times m \vec{g} \end{aligned}$$

14

Dimostrar,

$$\vec{M}_A^{(at, at)} = d(\cos \alpha \vec{e}_p + \sin \alpha \vec{e}_q) \times (M+u)(-g\vec{e}_z) \rightarrow [s \vec{e}_p \times u(-g)\vec{e}_z],$$

$$= -(M+u)g [d \cos \alpha (-\vec{e}_q) + d \sin \alpha \vec{e}_p] - ugs (-\vec{e}_q)$$

$$= [(M+u)g d \cos \alpha + ugs] \vec{e}_p - (M+u)g d \sin \alpha \vec{e}_q$$

Quindi

$$\vec{M}_A^{(at, at)} |_{q_e} = [Mg d \cos \alpha + ugs d \cos \alpha - ugs d \cos \alpha] \vec{e}_p - (M+u)g d \sin \alpha \vec{e}_q$$

Dimostrar

$$\vec{\mu} = (M+u)g d \sin \alpha \vec{e}_p - Mg d \cos \alpha \vec{e}_q$$

3) Reazione in P all'equilibrio

$$\vec{F}_P^{(at)} + \vec{Y}_P = \vec{0} \Leftrightarrow \vec{Y}_P = -\vec{F}_P^{(at)}$$

$$\vec{F}_P^{(at)} = m\vec{g} - c(P-O) = -mg\vec{e}_z - c[(s+d \cos \alpha)\vec{e}_p + d \sin \alpha \vec{e}_q]$$

$$\vec{F}_P^{(at)} |_{q_e} = -mg\vec{e}_z - c d \sin \alpha \vec{e}_q$$

Quindi

$$\vec{Y}_P = mg\vec{e}_z + c d \sin \alpha \vec{e}_q$$

4) Eq. pure di moto

Scriviamo le EL. A tale scopo, calcoliamo

$$K = K^{(Q)} + K^{(P)}$$

$$K^{(Q)} = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \mathbb{I}_O(\vec{\omega}) = \frac{1}{2} \dot{\varphi} \vec{e}_z \cdot \mathbb{I}_O(\dot{\varphi} \vec{e}_z) = \frac{1}{2} \dot{\varphi}^2 \vec{e}_z \cdot \mathbb{I}_O(\vec{e}_z)$$

$$\vec{e}_z \cdot \mathbb{I}_O(\vec{e}_z) = \vec{e}_z \cdot \mathbb{I}_G(\vec{e}_z) + \vec{e}_z \cdot M(G-O) \times (\vec{e}_z \times (G-O))$$

Quindi

$$I_{Oz} = I_{Gz} + M d^2 \quad (\text{Teo di Huygens-Steiner})$$

$$I_{Oz} = \frac{1}{2} M R^2 + M d^2 = M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right)$$

Dunque,

$$K^{(Q)} = \frac{1}{2} M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) \dot{\varphi}^2$$

$$K^{(P)} = \frac{1}{2} m |\vec{v}_P|^2$$

$$\vec{v}_P^{(om)} = \vec{v}_P^{(rel)} + \vec{v}_P^{(tr)}$$

$\vec{v}_P^{(rel)}$: vs. alla terra ($G; \vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z$)
 $\vec{v}_P^{(om)}$: vs. alla terra ($O; \vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z$)

$$\vec{v}_P^{(rel)} = \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi$$

$$\begin{aligned} \vec{v}_P^{(tr)} &= \vec{v}_G + \vec{\omega} \times (P-G) = \vec{v}_G + \vec{\omega} \times (G-O) + \vec{\omega} \times (P-G) = \vec{\omega} \times (P-O) \\ &= \dot{\varphi} \vec{e}_z \times [(\frac{R}{2} + d \cos \alpha) \vec{e}_\varphi + d \sin \alpha \vec{e}_\rho] = \dot{\varphi} [(\frac{R}{2} + d \cos \alpha) \vec{e}_\theta - d \sin \alpha \vec{e}_\varphi] \end{aligned}$$

Quindi

$$\vec{v}_P^{(or)} = (\dot{s} - d \sin \alpha \dot{\varphi}) \vec{e}_r + (s + d \cos \alpha) \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi$$

$$|\vec{v}_P|^2 = (\dot{s} - d \sin \alpha \dot{\varphi})^2 + (s + d \cos \alpha)^2 \dot{\varphi}^2 =$$

$$= \dot{s}^2 - 2d \sin \alpha \dot{s} \dot{\varphi} + d^2 \sin^2 \alpha \dot{\varphi}^2 + (s^2 + 2d s \cos \alpha + d^2 \cos^2 \alpha) \dot{\varphi}^2$$

$$= \dot{s}^2 - 2d \sin \alpha \dot{s} \dot{\varphi} + (d^2 + s^2 + 2d s \cos \alpha) \dot{\varphi}^2$$

Dunque

$$K^{(P)} = \frac{1}{2} m \left[\dot{s}^2 - 2d \sin \alpha \dot{s} \dot{\varphi} + (d^2 + s^2 + 2d s \cos \alpha) \dot{\varphi}^2 \right]$$

In fine

$$K = \frac{1}{2} M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} m \left[\dot{s}^2 - 2d \sin \alpha \dot{s} \dot{\varphi} + (d^2 + s^2 + 2d s \cos \alpha) \dot{\varphi}^2 \right]$$

$$= \frac{1}{2} \left[M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) + m (d^2 + s^2 + 2d s \cos \alpha) \right] \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} m (\dot{s}^2 - 2d \sin \alpha \dot{s} \dot{\varphi})$$

$$K = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} & \dot{s} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) + m (d^2 + s^2 + 2d s \cos \alpha) & -m d \sin \alpha \\ -m d \sin \alpha & m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} \\ \dot{s} \end{bmatrix}$$

$$EL_{\varphi}: \frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = \left[M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) + m \left(d^2 + s^2 + 2d \cos \alpha s \right) \right] \dot{\varphi} - m d \sin \alpha \dot{s} \quad (7)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = \left[M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) + m \left(d^2 + s^2 + 2d \cos \alpha s \right) \right] \ddot{\varphi} + 2m(s \dot{s} + d \cos \alpha \dot{s}) \dot{\varphi} - m d \sin \alpha \ddot{s}$$

$$\frac{\partial K}{\partial \varphi} = 0, \quad Q_{\varphi} = -b \varphi$$

$$\left[M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) + m \left(d^2 + s^2 + 2d \cos \alpha s \right) \right] \ddot{\varphi} + 2m(s \dot{s} + d \cos \alpha \dot{s}) \dot{\varphi} - m d \sin \alpha \ddot{s} = -b \varphi$$

$$EL_s: \frac{\partial K}{\partial \dot{s}} = m \dot{s} - m d \sin \alpha \dot{\varphi}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{s}} \right) = m \left(\ddot{s} - d \sin \alpha \ddot{\varphi} \right)$$

$$\frac{\partial K}{\partial s} = m(s + d \cos \alpha) \dot{\varphi}^2, \quad Q_s$$

$$m \left(\ddot{s} - d \sin \alpha \ddot{\varphi} \right) - m d \cos \alpha \dot{\varphi}^2 = -c (s + d \cos \alpha)$$

Quindi

$$EL: \begin{cases} \left[M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) + m \left(d^2 + s^2 + 2d \cos \alpha s \right) \right] \ddot{\varphi} + 2m(s \dot{s} + d \cos \alpha \dot{s}) \dot{\varphi} - m d \sin \alpha \ddot{s} = -b \varphi \\ m \left[\ddot{s} - d \sin \alpha \ddot{\varphi} - (s + d \cos \alpha) \dot{\varphi}^2 \right] = -c (s + d \cos \alpha) \end{cases}$$

5) Poiché la rotazione è conservativa, le EL linearizzate in torno agli equilibri q_e ,

$$A(q_e) \ddot{x} + D(v) x = 0 \quad x = \frac{q(t) - q_e}{\varepsilon}$$

Quindi

$$A(q_e) = \begin{bmatrix} M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) + m d^2 \sin^2 d & -m d \sin d \\ -m d \sin d & m \end{bmatrix}$$

Da cui

$$\begin{bmatrix} M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) + m d^2 \sin^2 d & -m d \sin d \\ -m d \sin d & m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} b & 0 \\ 0 & c \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} \left[M \left(\frac{R^2}{2} + d^2 \right) + m d^2 \sin^2 d \right] \ddot{x}_1 - m d \sin d \ddot{x}_2 + b x_1 = 0 \\ -m d \sin d \ddot{x}_1 + m \ddot{x}_2 + c x_2 = 0 \end{cases}$$

N.B. le EL linearizzate sono accoppiate, quindi, per risolverle, bisogna applicare la teoria dei modi normali.

6) Reazioni in P durante il moto.

19

Scriviamo l'eq. di Newton

$$\vec{F}_P^{(att)} + \vec{\Psi}'_P = m \vec{a}_P \Leftrightarrow \vec{\Psi}'_P = -\vec{F}_P + m \vec{a}_P^{(att)}$$

$$\vec{F}_P^{(att)} = m \vec{g} - c(P-O) = -mg \vec{e}_z - c \left[(s+d \cos \alpha) \vec{e}_\rho + d \sin \alpha \vec{e}_\varphi \right]$$

$$\vec{a}_P^{(att)} = \vec{a}_P^{(rel)} + \vec{a}_P^{(tr)} + \vec{a}_P^{(cor)}$$

$$\vec{a}_P^{(rel)} = \ddot{s} \vec{e}_\rho, \quad \vec{a}_P^{(tr)} = \vec{a}_G + \dot{\vec{\omega}} \times (P-G) + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times (P-G)) =$$

$$= \vec{a}_G + \dot{\vec{\omega}} \times (P-G) + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times (P-G)) + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times (P-G)) =$$

$$= \dot{\vec{\omega}} \times (P-G) + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times (P-G)) =$$

$$= \ddot{\varphi} \vec{e}_z \times \left[(s+d \cos \alpha) \vec{e}_\rho + d \sin \alpha \vec{e}_\varphi \right] + \dot{\varphi}^2 \vec{e}_z \times (\vec{e}_z \times (P-G))$$

$$= \ddot{\varphi} \left[(s+d \cos \alpha) \vec{e}_\varphi - d \sin \alpha \vec{e}_\rho \right] - \dot{\varphi}^2 \left[(s+d \cos \alpha) \vec{e}_\rho + d \sin \alpha \vec{e}_\varphi \right]$$

$$= \left[\ddot{\varphi} (s+d \cos \alpha) - d \sin \alpha \dot{\varphi}^2 \right] \vec{e}_\varphi - \left[\dot{\varphi}^2 d \sin \alpha + \dot{\varphi}^2 (s+d \cos \alpha) \right] \vec{e}_\rho =$$

$$\vec{a}_P^{(cor)} = 2 \vec{\omega} \times \vec{v}_P^{(rel)} = 2 \dot{\varphi} \vec{e}_z \times \dot{s} \vec{e}_\rho = 2 \dot{\varphi} \dot{s} \vec{e}_\varphi$$

Quindi

$$\vec{a}_P^{(att)} = \left[\ddot{s} - \dot{\varphi}^2 d \sin \alpha - \dot{\varphi}^2 (s+d \cos \alpha) \right] \vec{e}_\rho + \left[\ddot{\varphi} (s+d \cos \alpha) - d \sin \alpha \dot{\varphi}^2 + 2 \dot{\varphi} \dot{s} \right] \vec{e}_\varphi$$

Demontrer que

$$\vec{\Psi}'_p \cdot \vec{e}_p = + c(s+d \cos \alpha) + m \left[\ddot{s} - \dot{\varphi}^2 d \sin \alpha - \dot{\varphi}^2 (s+d \cos \alpha) \right] \stackrel{(E1s)}{=} 0$$

$$\vec{\Psi}'_p \cdot \vec{e}_\varphi = c d \sin \alpha + m \left[\ddot{\varphi} (s+d \cos \alpha) - d \sin \alpha \dot{\varphi}^2 + 2 \dot{\varphi} \dot{s} \right]$$

$$\vec{\Psi}'_p \cdot \vec{e}_z = mg$$

D'un autre côté,

$$\vec{\Psi}'_p = mg \vec{e}_z + \left[c d \sin \alpha + m \left[\ddot{\varphi} (s+d \cos \alpha) - d \sin \alpha \dot{\varphi}^2 + 2 \dot{\varphi} \dot{s} \right] \right] \vec{e}_\varphi$$