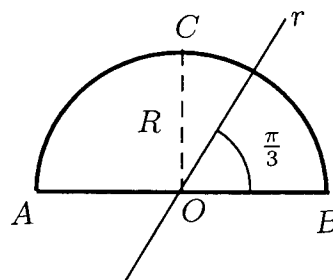


Compito di Meccanica Razionale

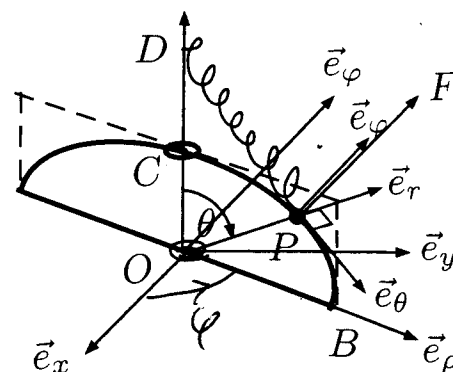
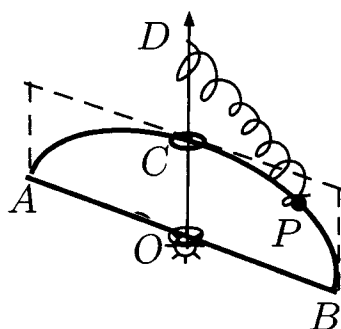
Trieste, 24 gennaio 2022

(G. Tondo)



È dato un telaio rigido formato da un semianello omogeneo, di massa $4m$ e raggio R e da un'asta omogenea di massa m saldata al semianello lungo il diametro AB .

- 1) Determinarne il baricentro e il momento d'inerzia rispetto all'asse r passante per il punto O e inclinato di $\frac{\pi}{3}$ rispetto al vettore $B - O$.



Il telaio è vincolato ad un asse fisso verticale $(O, \vec{e}_z)$ mediante una cerniera sferica liscia fissata in O e un anellino liscio fissato in C . Sul semianello, è vincolato a scorrere senza attrito un punto materiale P , di massa m , collegato a una molla, di costante elastica c , che ha l'altro estremo fissato nel punto D dell'asse fisso posto a distanza $2R$ da O . Inoltre, su P agisce una forza $F\vec{e}_\varphi$. Sul telaio agisce una molla angolare di richiamo fissata in O e di costante elastica b . Scelte come coordinate libere gli angoli di figura, $\varphi \in \mathbb{R}$ e $\theta \in]-\frac{\pi}{2}, \frac{\pi}{2}[$, si chiede di:

STATICA.

- 2) determinare le configurazioni di equilibrio del modello in funzione del parametro $\lambda = \frac{mg}{2cR}$;
- 3) determinare l'insieme delle reazioni vincolari esterne sul telaio nei punti O e C , all'equilibrio;

DINAMICA.

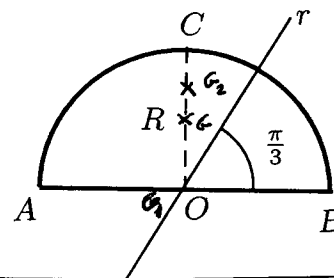
- 4) Scrivere le equazioni differenziali pure di moto;
- 5) linearizzare l'equazioni di moto intorno alle configurazioni di equilibrio e calcolare l'integrale generale intorno a una sola configurazione di equilibrio (a propria scelta);
- 6) calcolare le reazioni vincolari del telaio sul punto materiale P durante il moto.

Tema del 24/01/2022

1

Calcolo del baricentro del teloio

Dalla proprietà distributiva



$$(1.1) \vec{r}_G = G-O = \frac{m(G_1-O) + 4m(G_2-O)}{5m} = \frac{4(G_2-O)}{5} = \frac{4}{5} \frac{2}{\pi} R \vec{e}_2 = \frac{8}{5\pi} R \vec{e}_2$$

Calcolo del momento d'inertia del teloio vs. all'asse $\hat{e}_2$

$$(1.2) I_2 = \vec{u} \cdot \vec{I}_O(\vec{u}) \quad \vec{u} = \text{vettore di } \hat{e}_2$$

Dunque, ci serve la matrice d'inertia vs. al punto O.

Per calcolarla, fissiamo la base $B''' = (\vec{e}_1 = \vec{e}_\theta, \vec{e}_2 = \vec{e}_r, \vec{e}_3 = -\vec{e}_\phi)$ e osserviamo che la terna (O, B''') è una TPI(O) per simmetrie mat.

$$(1.3) [\vec{I}_O]^{B'''} = \begin{bmatrix} I_{11} & 0 & 0 \\ 0 & I_{22} & 0 \\ 0 & 0 & I_{11} + I_{22} \end{bmatrix} \quad \begin{aligned} I_{11} &= \overset{(sa)}{I_{11}} + \overset{(sta)}{I_{11}} = \frac{1}{2} (4m) R^2 = 2mR^2 \\ I_{22} &= \overset{(sa)}{I_{22}} + \overset{(sta)}{I_{22}} = \\ &= \frac{1}{2} (4m) R^2 + \frac{1}{12} m (2R)^2 = \frac{7}{3} mR^2 \end{aligned}$$

Dunque,

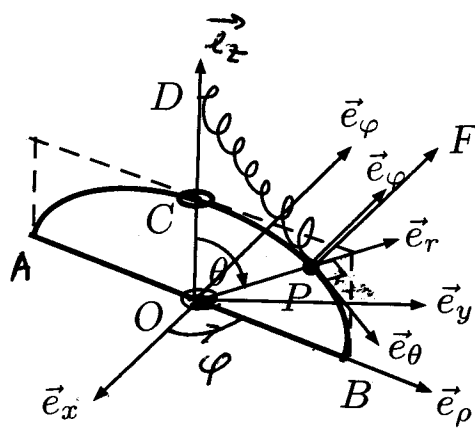
$$[\vec{I}_O]^{B'''} = mR^2 \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{7}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{13}{3} \end{bmatrix}$$

18
Allora, poiché il vettore di τ è $\vec{u} = \frac{1}{2}(\vec{e}_1 + \sqrt{3}\vec{e}_2)$, risulta

$$I_2 = \frac{1}{2} [1, \sqrt{3}, 0] m R^2 \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{7}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{13}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ \sqrt{3} \\ 0 \end{bmatrix} =$$

$$= \frac{1}{4} m R^2 [1, \sqrt{3}, 0] \begin{bmatrix} 2 \\ \frac{7}{\sqrt{3}} \\ 0 \end{bmatrix} = \frac{1}{4} m R^2 (2 + 7) = \frac{9}{4} m R^2$$

Il modello è formato da un rigido, il telaio con asse fino verticale $(O, \vec{e}_z)$, e il punto materiale P vincolato al telaio. Con il metodo dei congelamenti si deduce che il modello ha 2 g.l. Quindi può essere descritto dalle coordinate lagrangiane della figura



$$\varphi \in \mathbb{R}, \quad -\frac{\pi}{2} \leq \theta \leq \frac{\pi}{2}$$

Consideriamo le 3 basi:

$B = (\vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z)$: "fissa"

$B' = (\vec{e}_\varphi, \vec{e}_\theta, \vec{e}_z)$: "intermedia" (solidale all'asse)

$B'' = (\vec{e}_\rho, \vec{e}_\varphi, \vec{e}_\theta)$: solidale al punto P

$$(2.1) \begin{cases} \vec{e}_\varphi = \cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y \\ \vec{e}_\theta = -\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y \\ \vec{e}_z = \vec{e}_z \end{cases}$$

$$(2.2) \begin{cases} \vec{e}_x = \cos \varphi \vec{e}_\varphi - \sin \varphi \vec{e}_\theta \\ \vec{e}_y = \sin \varphi \vec{e}_\varphi + \cos \varphi \vec{e}_\theta \\ \vec{e}_z = \vec{e}_z \end{cases}$$

$$(2.3) \begin{cases} \vec{e}_\rho = \cos \theta \vec{e}_\varphi - \sin \theta \vec{e}_\theta \\ \vec{e}_\varphi = \vec{e}_\varphi \\ \vec{e}_\theta = \sin \theta \vec{e}_\varphi + \cos \theta \vec{e}_\theta \end{cases}$$

$$(2.4) \begin{cases} \vec{e}_\rho = \cos \theta \vec{e}_\rho + \sin \theta \vec{e}_\theta \\ \vec{e}_\varphi = \vec{e}_\varphi \\ \vec{e}_\theta = -\sin \theta \vec{e}_\rho + \cos \theta \vec{e}_\theta \end{cases}$$

Quindi,

$$P-O = R \vec{e}_\rho = R (\sin \theta \vec{e}_\varphi + \cos \theta \vec{e}_\theta)$$

$$P-O = R \vec{e}_\rho$$

$$P-D = (P-O) + (O-D) = R \vec{e}_\rho - 2R \vec{e}_z = R (\sin \theta \vec{e}_\rho + (\cos \theta - 2) \vec{e}_z)$$

$$|P-D|^2 = R^2 [\sin^2 \theta + (\cos \theta - 2)^2] = R^2 (5 - 4 \cos \theta)$$

$$\frac{\partial \vec{x}_P}{\partial \varphi} = R \frac{\partial \vec{e}_\rho}{\partial \varphi} = R \frac{\partial}{\partial \varphi} (\sin \theta \vec{e}_\rho + \cos \theta \vec{e}_z) = R (\sin \theta \frac{\partial \vec{e}_\rho}{\partial \varphi}) = R \sin \theta \vec{e}_\phi$$

$$\frac{\partial \vec{x}_P}{\partial \theta} = R \frac{\partial \vec{e}_z}{\partial \theta} = R \frac{\partial}{\partial \theta} (\sin \theta \vec{e}_\rho + \cos \theta \vec{e}_z) = R (\cos \theta \vec{e}_\rho - \sin \theta \vec{e}_z) = R \vec{e}_\theta$$

La sollecitazione dovuta al peso e alle molle è conservativa, q. ind. ammette energie potenziali

$$V(\varphi, \theta) = -5m\vec{g} \cdot \vec{x}_O - m\vec{g} \cdot \vec{x}_P + \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c \overline{PD}^2$$

$$= 5mg\vec{e}_z \cdot 4R\vec{e}_z + mg\vec{e}_z \cdot R(\sin \theta \vec{e}_\rho + \cos \theta \vec{e}_z) + \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c R^2 (5 - 4 \cos \theta)$$

$$\approx (mg(4R + R \cos \theta) - 2cR^2) \cos \theta + \frac{1}{2} b \varphi^2$$

Calcoliamo le componenti lagrangiane della forza $\vec{F}_{mP}$.

$$Q_{\varphi}^{(m)} = \vec{F}_P \cdot \frac{\partial \vec{x}_P}{\partial \varphi} = F \vec{e}_\rho \cdot R \sin \theta \vec{e}_\phi = FR \sin \theta$$

$$Q_{\theta}^{(m)} = F \vec{e}_\rho \cdot \frac{\partial \vec{x}_P}{\partial \theta} = F \vec{e}_\rho \cdot R \vec{e}_\theta = 0$$

Da q.e

$$\frac{\partial Q_{\varphi}^{(m)}}{\partial \theta} \neq \frac{\partial Q_{\theta}^{(m)}}{\partial \varphi} \Rightarrow \text{sollecitazione non conservativa}$$

Immolke

$$Q_{\varphi}^{(im)} = \frac{\partial (V)}{\partial \varphi} = -b\varphi$$

$$Q_{\theta}^{(im)} = \frac{\partial (V)}{\partial \theta} = R(mg - 2cR) \sin \theta$$

Allora

14

$$(4.1) Q_\varphi = -b\varphi + FR \sin \theta$$

$$(4.2) Q_\theta = R(mg - 2cR) \sin \theta$$

e le equazioni pure di equilibrio sono

$$\begin{cases} -b\varphi + FR \sin \theta = 0 \\ (mg - 2cR) \sin \theta = 0 \end{cases}$$

Le II eq. pure di equilibrio ha soluzioni, posto $\lambda = \frac{mg}{2cR}$,

$$\theta = 0 \quad \forall \lambda, \quad \forall \theta \in \left] -\frac{\pi}{2}, \frac{\pi}{2} \right[\quad \text{se } \lambda = 1.$$

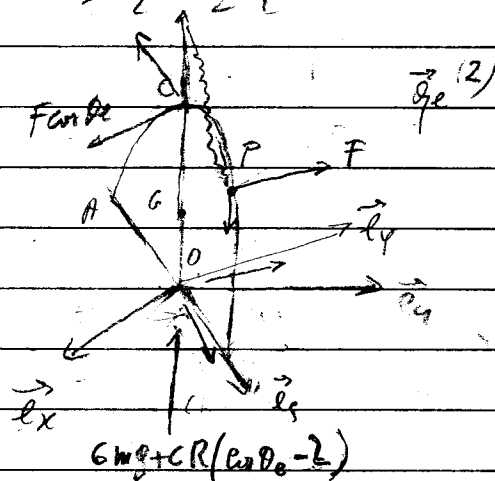
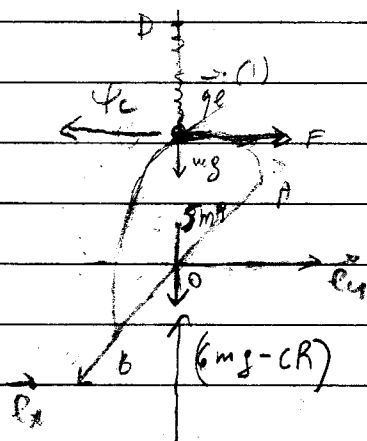
Sostituendolo nella I eq. pure di equilibrio si trova

$$\varphi_e = \frac{FR}{b} \sin \theta_e$$

Dunque, le configurazioni di equilibrio $\vec{q}_e = (\varphi_e, \theta_e)$ sono

$$\forall \lambda \quad \vec{q}_e^{(1)} = (0, 0)$$

$$\text{se } \lambda = 1 \quad \vec{q}_e^{(2)} = \left(\frac{FR}{b} \sin \theta_e, \theta_e \right) \quad \forall \theta_e \in \left] -\frac{\pi}{2}, \frac{\pi}{2} \right[$$



2) Reazioni esterne sul telaio in O e C all'equilibrio.

15

Seppiamo, poiché i vincoli sono non dissipativi e bilateri, che la cerniera sferica in O e l'anello in C esercitano le reazioni vincolari

$$(5.1) \quad \mathcal{L} = \{(O, \phi), (C, \psi)\} \quad \text{con}$$

$$(5.2) \quad \vec{\psi}_C \cdot \vec{e}_2 = 0$$

Quindi, abbiamo 5 incognite scalari. Scriviamo le ECS in tutto il modello

$$(5.3) \quad \begin{cases} \vec{R}^{(ext, ext)} + \vec{\phi}_O + \vec{\psi}_C = \vec{0} \\ \vec{M}_O^{(ext, ext)} + (C-O) \times \vec{\psi}_C = \vec{0} \end{cases}$$

Dalla II ECS ricaviamo

$$\vec{\psi}_C = \frac{(C-O)}{|C-O|^2} \times \vec{M}_O^{(ext, ext)} + \frac{1}{|C-O|} \vec{e}_2 \quad (5.2)$$

che, sostituita nella I ECS, fornisce

$$\vec{\phi}_O = -\vec{R}^{(ext, ext)} - \frac{\vec{e}_2}{R} \times \vec{M}_O^{(ext, ext)}$$

Calcoliamo $\vec{M}_O^{(cat, cat)}$

16

$$\vec{M}_O^{(cat, cat)} = (G-O) \times (-5mg\vec{e}_z) + (P-O) \times (-c(P-D) + \vec{F}^{(pull)} - mg\vec{e}_z) - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= R\vec{e}_z \times (-cR(\sin\theta\vec{e}_\varphi + (\cos\theta-2)\vec{e}_z) + F\vec{e}_\varphi - mg\vec{e}_z) - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= -cR^2\sin\theta\vec{e}_z \times \vec{e}_\varphi - cR^2(\cos\theta-2)\vec{e}_z \times \vec{e}_z + FR\vec{e}_z \times \vec{e}_\varphi - mgR\vec{e}_z \times \vec{e}_z - b\varphi\vec{e}_z$$

$$(6.1) = -cR^2\sin\theta\cos\theta\vec{e}_\varphi + cR^2(\cos\theta-2)\sin\theta\vec{e}_\varphi - FR\vec{e}_\theta + mgR\sin\theta\vec{e}_\varphi - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= R(mg-2cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi - FR\vec{e}_\theta - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= R(mg-2cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi - FR(\cos\theta\vec{e}_\varphi - \sin\theta\vec{e}_z) - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= -FR\cos\theta\vec{e}_\varphi + R(mg-2cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi + (FR\sin\theta - b\varphi)\vec{e}_z$$

Da cui,

$$(6.2) \vec{\Psi}_c = \frac{\vec{e}_z}{R} \times [-FR\cos\theta\vec{e}_\varphi + R(mg-2cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi + (FR\sin\theta - b\varphi)\vec{e}_z]$$

Allora,

$$(6.3) \vec{\Psi}_c = -F\cos\theta\vec{e}_\varphi - (mg-2cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi$$

Quindi,

$$(6.4) \vec{\Psi}_c|_{\vec{q}_c^{(1)}} = -F\vec{e}_\varphi|_{\vec{q}_c^{(1)}} = -F\vec{e}_\varphi$$

$$(6.5) \vec{\Psi}_c|_{\vec{q}_c^{(2)}} = -F\cos\theta_c\vec{e}_\varphi|_{\vec{q}_c^{(2)}} - (mg-2cR)\sin\theta_c\vec{e}_\varphi$$

$\lambda=1$

Collision $R \rightarrow (ct, ct)$

17

$$\begin{aligned}
 (7.1) \quad \vec{R}^{(ct, ct)} &= 5m \vec{g} - c(P-D) + F^{(act)} + m \vec{g} = 6m \vec{g} + F \vec{e}_\varphi - cR(\sin\theta \vec{e}_s + (\cos\theta - 2)\vec{e}_z) \\
 &= -6m g \vec{e}_z + F \vec{e}_\varphi - cR \sin\theta \vec{e}_s - cR(\cos\theta - 2)\vec{e}_z \\
 &= -cR \sin\theta \vec{e}_s + F \vec{e}_\varphi - (6mg + cR(\cos\theta - 2)) \vec{e}_z
 \end{aligned}$$

Quindi

$$\vec{\phi}_0 = \left(cR \sin\theta \vec{e}_s - F \vec{e}_\varphi + (6mg + cR(\cos\theta - 2)) \vec{e}_z \right) \Big|_{\vec{q}_e} - \vec{\psi}_c$$

Dunque,

$$\vec{\phi}_0|_{\vec{q}_e^{(1)}} = -F \vec{e}_\varphi|_{\vec{q}_e^{(1)}} + (6mg - cR) \vec{e}_z + F \vec{e}_\varphi|_{\vec{q}_e^{(1)}} = (6mg - cR) \vec{e}_z$$

$$\begin{aligned}
 \vec{\phi}_0|_{\vec{q}_e^{(2)}} &= cR \sin\theta_e \vec{e}_s|_{\vec{q}_e^{(2)}} - F \vec{e}_\varphi|_{\vec{q}_e^{(2)}} + (6mg + cR(\cos\theta_e - 2)) \vec{e}_z + \\
 &\quad + F \cos\theta_e \vec{e}_\varphi + (mg - 2cR) \sin\theta_e \vec{e}_s|_{\vec{q}_e^{(2)}} = \\
 &= (mg - cR) \sin\theta_e \vec{e}_s|_{\vec{q}_e^{(2)}} + F(\cos\theta_e - 1) \vec{e}_\varphi|_{\vec{q}_e^{(2)}} + (6mg + cR(\cos\theta_e - 2)) \vec{e}_z
 \end{aligned}$$

4) Scriviamo le eq di Lagrange non conservative. A tale scopo calcoliamo

$$K = K^{(\text{telaio})} + K^{(P)}$$

$$\vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{e}_2$$

$$K^{(\text{telaio})} = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{I}_O(\vec{\omega}) = \frac{1}{2} \dot{\varphi} \vec{e}_2 \cdot \vec{I}_O(\dot{\varphi} \vec{e}_2) = \frac{1}{2} \dot{\varphi}^2 \vec{e}_2 \cdot \vec{I}_O(\vec{e}_2) \\ = \frac{1}{2} \dot{\varphi}^2 I_{O2}$$

dove

$$I_{O2} \stackrel{(4.4)}{=} I_{22} = \frac{7}{3} m R^2$$

(momento d'inerzia del telaio
ris. all'axe $(O, \vec{e}_2)$)

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

$$\vec{v}_P = \vec{v}_P^{(\text{vel})} + \vec{v}_P^{(\text{tr})} = R \dot{\theta} \vec{e}_0 + \vec{\omega} \times (P-O) = R \dot{\theta} \vec{e}_0 + \dot{\varphi} \vec{e}_2 \times R \vec{e}_2 \\ = R \dot{\theta} \vec{e}_0 + R \dot{\varphi} \sin \theta \vec{e}_\varphi \\ = R (\dot{\theta} \vec{e}_0 + \sin \theta \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi)$$

$$|\vec{v}_P|^2 = R^2 (\dot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2)$$

Quindi

$$K = \frac{7}{6} m R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} m R^2 (\dot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2)$$

$$= \frac{1}{2} m R^2 \left[\left(\frac{7}{3} + \sin^2 \theta \right) \dot{\varphi}^2 + \dot{\theta}^2 \right]$$

$$= \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} & \dot{\theta} \end{bmatrix}^T m R^2 \begin{bmatrix} \frac{7}{3} + \sin^2 \theta & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} \\ \dot{\theta} \end{bmatrix}$$

$$EL_{\varphi} : \frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = m R^2 \left(\frac{7}{3} + \sin^2 \theta \right) \dot{\varphi}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = m R^2 \left[\left(\frac{7}{3} + \sin^2 \theta \right) \ddot{\varphi} + \sin 2\theta \dot{\theta} \dot{\varphi} \right] \quad (3)$$

$$\frac{\partial K}{\partial \varphi} = 0$$

$$m R^2 \left[\left(\frac{7}{3} + \sin^2 \theta \right) \ddot{\varphi} + \sin 2\theta \dot{\theta} \dot{\varphi} \right] = -b\varphi + FR \sin \theta \quad (4.1)$$

$$EL_{\theta} : \frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}} = m R^2 \dot{\theta}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}} \right) = m R^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial K}{\partial \theta} = \frac{m R^2}{2} \sin 2\theta \dot{\varphi}^2$$

$$m R^2 \left(\ddot{\theta} - \frac{1}{2} \sin 2\theta \dot{\varphi}^2 \right) = R (mg - 2cR) \sin \theta \quad (4.2)$$

Donc, les 2 EL sont

$$\begin{array}{l} EL_{\varphi} \\ (3.1) \\ EL_{\theta} \end{array} \left\{ \begin{array}{l} m R^2 \left[\left(\frac{7}{3} + \sin^2 \theta \right) \ddot{\varphi} + \sin 2\theta \dot{\theta} \dot{\varphi} \right] = -b\varphi + FR \sin \theta \\ m R^2 \left(\ddot{\theta} - \frac{1}{2} \sin 2\theta \dot{\varphi}^2 \right) = R (mg - 2cR) \sin \theta \end{array} \right.$$

5) Linearizzazione delle EL intorno agli equilibri

110

Poiché la sollecitazione è non conservativa, dobbiamo usare la formula

$$(10.1) \quad A \ddot{\vec{x}} + B \dot{\vec{x}} + C \vec{x} = 0, \quad \text{dove} \quad \vec{x} = \vec{q}(t) - \vec{q}_e$$

$$A = A(\vec{q}_e) = m R^2 \begin{bmatrix} \frac{7}{3} + m^2 \theta_e & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$B_{ij} = - \frac{\partial Q_i}{\partial \dot{q}_j} = 0$$

$$C_{ij} = - \frac{\partial Q_i}{\partial q_j} \Rightarrow C = \begin{bmatrix} \frac{\partial Q_e}{\partial \varphi} & \frac{\partial Q_e}{\partial \theta} \\ \frac{\partial Q_e}{\partial \varphi} & \frac{\partial Q_e}{\partial \theta} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -b & FR \cos \theta_e \\ 0 & R(\mu g - 2cR) \cos \theta_e \end{bmatrix}$$

Allora, da (10.1) si scrive

$$m R^2 \begin{bmatrix} \frac{7}{3} + m^2 \theta_e & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} b & -FR \cos \theta_e \\ 0 & R(\mu g - 2cR) \cos \theta_e \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

cioè,

$$\begin{cases} m R^2 \left(\frac{7}{3} + m^2 \theta_e \right) \ddot{x}_1 + b x_1 - FR \cos \theta_e x_2 = 0 \\ m R^2 \ddot{x}_2 - R(\mu g - 2cR) \cos \theta_e x_2 = 0 \end{cases}$$

Dunque,

11

$$(11.1) \quad q_e^{(1)} = (0, 0) \quad \begin{cases} \frac{7}{3} m R^2 \ddot{x}_1 + b x_1 - F R x_2 = 0 \\ m R \ddot{x}_2 - (mg - 2cR) x_2 = 0 \end{cases}$$

se $\lambda = 1$

$$(11.2) \quad q_e^{(2)} = \left(\frac{F R}{b} \sin \theta_e, \theta_e \right) \quad \begin{cases} m R^2 \left(\frac{7}{3} + \sin^2 \theta_e \right) \ddot{x}_1 + b x_1 - F R \cos \theta_e x_2 = 0 \\ \ddot{x}_2 = 0 \end{cases}$$

$\forall \theta_e \in]-\frac{\pi}{2}, \frac{\pi}{2}[$

Calcoliamo l'integrale generale del sistema (11.2). 12
 La II eq (11.2) fornisce

$$x_2(t) = c_1 t + c_2 \quad c_1, c_2 \in \mathbb{R}$$

Consideriamo l'omogenea associata alla I eq. (11.2)

$$m R^2 \left(\frac{7}{3} + \sin^2 \theta_0 \right) \ddot{x}_1 + b x_1 = 0$$

Il suo integrale generale è

$$\bar{x}_1(t) = a_1 \cos \left(\sqrt{\frac{b}{m R^2 \left(\frac{7}{3} + \sin^2 \theta_0 \right)}} t + d_1 \right)$$

Cerchiamo una soluzione particolare della (11.2) del tipo

$$x_1^{(p)} = c_3 t + c_4$$

Sostituendo nelle (11) troviamo

$$b(c_3 t + c_4) = F R \cos \theta_0 (c_1 t + c_2)$$

Da cui, le costanti soddisfano il sistema

$$\begin{cases} b c_3 = F R \cos \theta_0 c_1 \\ b c_4 = F R \cos \theta_0 c_2 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} c_3 = \frac{F R \cos \theta_0}{b} c_1 \\ c_4 = \frac{F R \cos \theta_0}{b} c_2 \end{cases}$$

Dunque,

$$x_1^{(p)} = \frac{F R \cos \theta_0}{b} (c_1 t + c_2) = \frac{F R \cos \theta_0}{b} x_2$$

e

$$x_1(t) = a_1 \cos \left(\sqrt{\frac{b}{m R^2 \left(\frac{7}{3} + \sin^2 \theta_0 \right)}} t + d_1 \right) + \frac{F R \cos \theta_0}{b} (c_1 t + c_2)$$

Perciò, l'integrale generale del sistema (11.2) è

$$x_1(t) = a_1 \cos\left(\sqrt{\frac{b}{mR^2\left(\frac{7}{3} + \sin^2\theta_0\right)}} t + d_1\right) + \frac{FR \cos\theta_0}{b} (c_1 t + c_2)$$

$$x_2(t) = c_1 t + c_2$$

$$a_1, c_1, c_2 \in \mathbb{R}$$

$$d_1 \in [0, 2\pi]$$

6) Reazioni vincolari del telaio nel punto P, in dinamica

14

Scriviamo l'equazione di Newton per il punto P

$$\vec{F}_P^{(ext)} + \vec{Y}_P = m \vec{a}_P$$

$$\vec{F}_P = \vec{F}_P^{(el)} + \vec{F}_P^{(toll)} + m\vec{g} = -cR \sin \theta \vec{e}_\varphi + F \vec{e}_\varphi - (m\vec{g} + cR(\cos \theta - 2)) \vec{e}_z$$

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

$\vec{a}_P^{(rel)}$: accelerazione di P
risp al vincolo

$$\vec{a}_P^{(rel)} = (\ddot{R} - R\dot{\theta}^2) \vec{e}_r + (2\dot{R}\dot{\theta} + R\ddot{\theta}) \vec{e}_\theta$$

accelerazione di P
in coord polari (R, \theta)

$$\vec{a}_P^{(tr)} = \vec{a}_O + \vec{\omega} \times (P-O) + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times (P-O))$$

$\vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{e}_z$ velocità
angolare del vincolo

$$= \ddot{\varphi} \vec{e}_z \times R \vec{e}_r + \dot{\varphi}^2 \vec{e}_z \times (\vec{e}_z \times \vec{e}_r)$$

$$\stackrel{(2.4)}{=} R \ddot{\varphi} \sin \theta \vec{e}_\varphi + R \dot{\varphi}^2 \sin \theta (\vec{e}_z \times \vec{e}_\varphi)$$

$$= R \ddot{\varphi} \sin \theta \vec{e}_\varphi - R \dot{\varphi}^2 \sin \theta \vec{e}_r$$

$$= R (\ddot{\varphi} \sin \theta \vec{e}_\varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \theta (\cos \theta \vec{e}_\theta + \sin \theta \vec{e}_z))$$

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

$$\vec{a}_P = -R(\ddot{\theta} + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_r + R(\ddot{\theta} - \sin \theta \cos \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_\theta + R(\dot{\varphi} \sin \theta + 2\dot{\varphi} \dot{\theta} \cos \theta) \vec{e}_\varphi$$

Dunque,

$$\Rightarrow \vec{\eta}_p = -\vec{F}_p^{(c4)} + m \vec{a}_p$$

$$= c R \sin \theta \vec{e}_\rho - F \vec{e}_\varphi + (mg + c R (\cos \theta - 2)) \vec{e}_z + \\ + m R \left[(-\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_r + (\ddot{\theta} - \sin \theta \cos \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_\theta + (\dot{\varphi} \sin \theta + 2 \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos \theta) \vec{e}_\varphi \right]$$

$$\stackrel{(2.4)}{=} c R \sin \theta \left(\cos \theta \vec{e}_\theta + \sin \theta \vec{e}_r \right) - F \vec{e}_\varphi + [mg + c R (\cos \theta - 2)] \left(-\sin \theta \vec{e}_\theta + \cos \theta \vec{e}_r \right) +$$

$$+ m R \left[(-\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_r + \left(\ddot{\theta} - \frac{\sin 2\theta}{2} \dot{\varphi}^2 \right) \vec{e}_\theta + \left(\dot{\varphi} \sin \theta + 2 \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos \theta \right) \vec{e}_\varphi \right]$$

$$= \left[c R \cancel{\sin \theta \cos \theta} - \sin \theta (mg + c R (\cos \theta - 2)) + m R \left(\ddot{\theta} - \frac{\sin 2\theta}{2} \dot{\varphi}^2 \right) \right] \vec{e}_\theta +$$

$$+ \left[c R \sin^2 \theta + \cos \theta (mg + c R (\cos \theta - 2)) - m R (\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \right] \vec{e}_r +$$

$$+ \left[-F + m R (\sin \theta \dot{\varphi} + 2 \cos \theta \dot{\varphi} \dot{\theta}) \right] \vec{e}_\varphi \quad (3.1)$$

$$= \cancel{-\sin \theta (mg - 2cR)} + m R \left(\ddot{\theta} - \frac{\sin 2\theta}{2} \dot{\varphi}^2 \right) \vec{e}_\theta +$$

$$+ \left[c R \sin^2 \theta + \cos \theta (mg + c R (\cos \theta - 2)) - m R (\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \right] \vec{e}_r +$$

$$+ \left[-F + m R (\sin \theta \dot{\varphi} + 2 \cos \theta \dot{\varphi} \dot{\theta}) \right] \vec{e}_\varphi$$

$$= \left[c R (1 - 3 \cos \theta) + mg \cos \theta - m R (\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \right] \vec{e}_r$$

$$+ \left[-F + m R (\sin \theta \dot{\varphi} + 2 \cos \theta \dot{\varphi} \dot{\theta}) \right] \vec{e}_\varphi$$