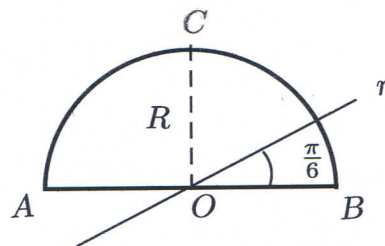


Compito di Meccanica Razionale

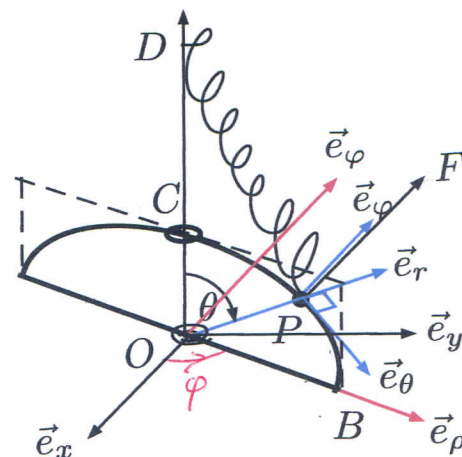
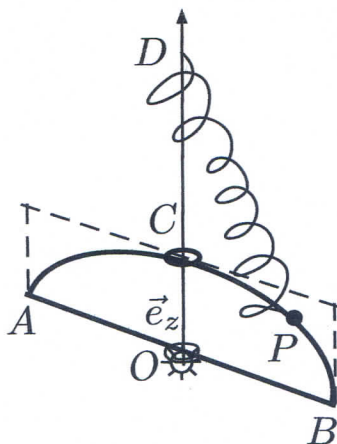
Trieste, 13 giugno 2023

(G. Tondo)



È dato un telaio rigido formato da un semianello omogeneo, di massa $2m$ 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 $\frac{\pi}{6}$ 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 $3R$ 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 $\lambda = \frac{mg}{3cR}$;
- 3) determinare l'insieme delle reazioni vincolari esterne sul telaio nei punti O e C , all'equilibrio;

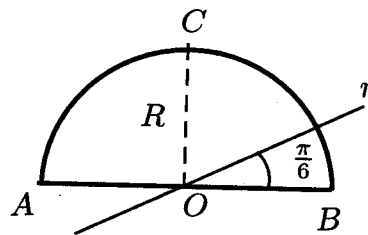
DINAMICA.

- 4) Scrivere le equazioni differenziali pure di moto;
- 5) linearizzare l'equazioni di moto intorno a tutte le 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, scomponendole sulla base $(\vec{e}_r, \vec{e}_\theta, \vec{e}_\varphi)$.

Tema del 13/06/2023

Calcolo del baricentro del teleo

Dalla proprietà distributiva



$$(1.1) \quad \vec{r}_G = G - O = \frac{m(G_1 - O) + 2m(G_2 - O)}{3m} = \frac{2}{3} (G_2 - O) = \frac{2}{3} \frac{2}{\pi} R \vec{e}_2 = \frac{4}{3\pi} R \vec{e}_2$$

Calcolo del momento d'inerzia del teleo vs. all'asse $\hat{z}$

$$(1.2) \quad I_2 = \vec{u} \cdot \vec{I}_0(\vec{u}) \quad \vec{u} = \text{verso di } z$$

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

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

$$(1.3) \quad [\vec{I}_0]^{B'''} = \begin{bmatrix} I_{11} & 0 & 0 \\ 0 & I_{22} & 0 \\ 0 & 0 & I_{11} + I_{22} \end{bmatrix} \quad \begin{aligned} I_{11} &= \bar{I}_1^{(tel)} + \bar{I}_1^{(cra)} = \frac{1}{2} (2m) R^2 = mR^2 \\ I_{22} &= \bar{I}_{22}^{(tel)} + \bar{I}_{22}^{(cra)} = \\ &= \frac{1}{2} (2m) R^2 + \frac{1}{12} m (2R)^2 = \frac{4}{3} mR^2 \end{aligned}$$

Dunque,

$$(1.4) \quad [\vec{I}_0]^{B'''} = mR^2 \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{4}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{7}{3} \end{bmatrix}$$

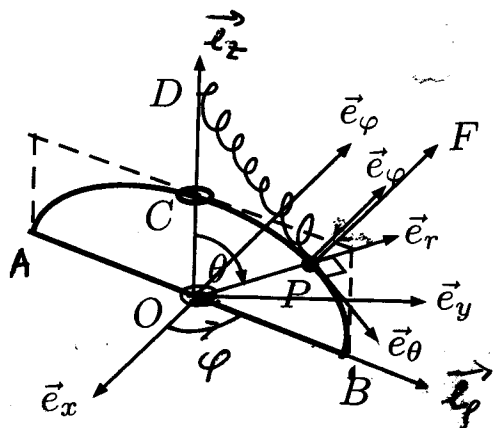
Allora, poiché il vettore di z è $\vec{u} = \frac{1}{2} (\sqrt{3} \vec{e}_1 + \vec{e}_2)$, risulta (1a)

$$I_2 = \frac{1}{2} [\sqrt{3}, 1, 0] m R^2 \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{4}{3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{4}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \sqrt{3} \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix} =$$

$$= \frac{1}{4} m R^2 [\sqrt{3}, 1, 0] \begin{bmatrix} \sqrt{3} \\ \frac{4}{3} \\ 0 \end{bmatrix} = \frac{1}{4} m R^2 \left(3 + \frac{4}{3} \right) = \frac{13}{12} m R^2$$

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 successivi si deduce che il modello ha 2 g.l. Quindi può essere descritto dalle coordinate lagrangiane della figura



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

Consideriamo le 3 basi:

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

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

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

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

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

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

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

Quindi,

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

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

$$P-D = (P-O) + (O-D) = R \vec{e}_\rho - 3R \vec{e}_z = R (\sin \theta \vec{e}_\rho + (\cos \theta - 3) \vec{e}_z)$$

$$|P-D|^2 = R^2 [\sin^2 \theta + (\cos \theta - 3)^2] = R^2 (10 - 6 \cos \theta)$$

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

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

La sollecitazione dovuta al peso e alle molle è conservativa, quindi ammette energie potenziali

$$V(\varphi, \theta) = -3m\vec{g} \cdot \vec{x}_O - m\vec{g} \cdot \vec{x}_p + \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c \overline{PD}^2$$

$$= -3mg\vec{e}_z \cdot R\vec{e}_z + mg\vec{e}_z \cdot R(\sin \theta \vec{e}_\rho + \cos \theta \vec{e}_z) + \frac{1}{2} b \varphi^2 + \frac{1}{2} c R^2 (10 - 6 \cos \theta) \\ \approx (mgR - 3cR^2) \cos \theta + \frac{1}{2} b \varphi^2$$

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

$$Q_\varphi^{(m.p.)} = \vec{F}_p \cdot \frac{\partial \vec{x}_p}{\partial \varphi} = F \vec{e}_\varphi \cdot R \sin \theta \vec{e}_\varphi = FR \sin \theta$$

$$Q_\theta^{(m.p.)} = F \vec{e}_\varphi \cdot \frac{\partial \vec{x}_p}{\partial \theta} = F \vec{e}_\varphi \cdot R \vec{e}_\theta = 0$$

Da qui

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

Le molle

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

$$Q_\theta^{(m)} = \frac{\partial (V)}{\partial \theta} = R(mg - 3cR) \sin \theta$$

Allora

14

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

$$(4.2) Q_\theta = R(mg - 3cR) \sin \theta$$

e le equazioni pure di equilibrio sono

$$(4.3) \begin{cases} -b\varphi + FR \sin \theta = 0 \\ (mg - 3cR) \sin \theta = 0 \end{cases}$$

Le II eq. pure di equilibrio ha soluzioni, posto $\lambda = \frac{mg}{3cR}$,

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

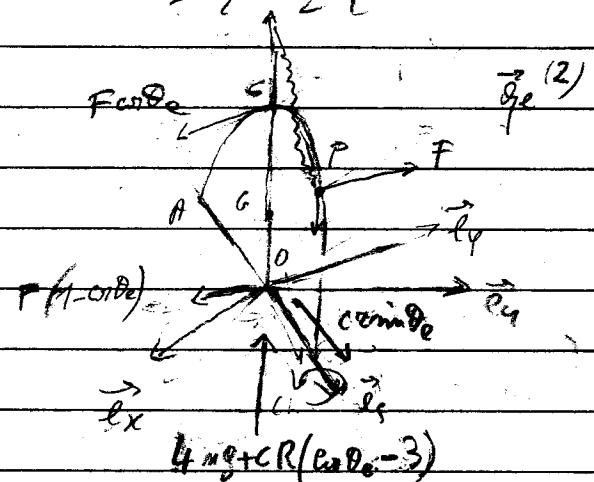
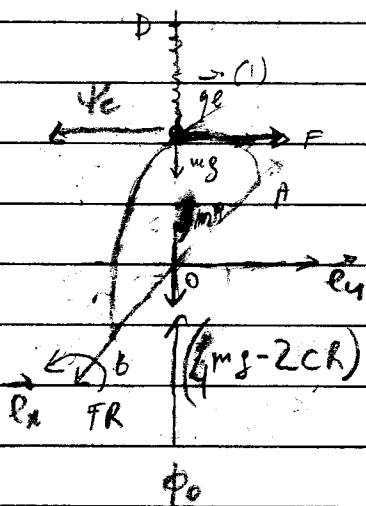
Sostituendo nella I eq. pure di equilibrio si trova

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

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 nel telaio in O - all'equilibrio.

15

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

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

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

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

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

che forniscono le soluzioni

$$(5.4) \quad \begin{cases} \vec{\phi}_O = -\vec{R}^{(ax, ay)} - \vec{\psi}_C \\ \vec{\psi}_C = \frac{(C-O) \times \vec{M}_O^{(ax, ay)}}{|C-O|^2} + \frac{2}{3} \vec{l}_2 \end{cases} \quad (5.2)$$

Da cui,

$$\vec{\psi}_C = \frac{\vec{l}_2}{R} \times \vec{M}_O^{(ax, ay)}$$

$$\vec{\phi}_O = -\vec{R}^{(ax, ay)} - \frac{\vec{l}_2}{R} \times \vec{M}_O^{(ax, ay)}$$

In Collision $\vec{M}_0^{(ext, int)}$

16

$$\vec{M}_0^{(ext, int)} = (G-O) \times (-3mg\vec{e}_z) + (P-O) \times (-c(P-D) + \vec{F}^{(pull)} - mg\vec{e}_z) - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= R\vec{e}_z \times (-cR(\sin\theta\vec{e}_\varphi + (\cos\theta-3)\vec{e}_z) + F\vec{e}_\varphi - mg\vec{e}_z) - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= -cR^2\sin\theta\vec{e}_z \times \vec{e}_\varphi - cR^2(\cos\theta-3)\vec{e}_z \times \vec{e}_z + FR\vec{e}_z \times \vec{e}_\varphi - mgR\vec{e}_z \times \vec{e}_z - b\varphi\vec{e}_z$$

$$(6.1) = -cR^2\sin\theta\cos\theta\vec{e}_\varphi + cR^2(\cos\theta-3)\sin\theta\vec{e}_\varphi - FR\vec{e}_\theta + mgR\sin\theta\vec{e}_\varphi - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= R(mg-3cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi - FR\vec{e}_\theta - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= R(mg-3cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi - FR(\cos\theta\vec{e}_\varphi - \sin\theta\vec{e}_z) - b\varphi\vec{e}_z$$

$$= -FR\cos\theta\vec{e}_\varphi + R(mg-3cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi + (FR\sin\theta - b\varphi)\vec{e}_z$$

Donc que,

$$(6.2) \vec{\Psi}_c = \frac{\vec{e}_z}{R} \times (-FR\cos\theta\vec{e}_\varphi + R(mg-3cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi + (FR\sin\theta - b\varphi)\vec{e}_z)$$

Alors,

$$(6.3) \vec{\Psi}_c = -F\cos\theta\vec{e}_\varphi - (mg-3cR)\sin\theta\vec{e}_\varphi$$

Donc que,

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

$$\vec{\Psi}_c|_{q_e^{(1)}} = -F\cos\theta_e\vec{e}_\varphi|_{q_e^{(1)}} - \underbrace{(mg-3cR)}_{\lambda=1}\sin\theta_e\vec{e}_\varphi|_{q_e^{(1)}}$$

Collection $R \rightarrow (et, et)$

17

$$\begin{aligned}
 (6.1) \quad \vec{R}^{(et, et)} &= 4mg - c(P-D) + F^{(et)} + m\vec{y} = 4mg + F\vec{e}_\varphi - cR(\sin\theta\vec{e}_\rho + \cos\theta\vec{e}_z) \\
 &= -4mg\vec{e}_z + F\vec{e}_\varphi - cR\sin\theta\vec{e}_\rho - cR(\cos\theta - 3)\vec{e}_z \\
 &= -cR\sin\theta\vec{e}_\rho + F\vec{e}_\varphi - (4mg + cR(\cos\theta - 3))\vec{e}_z
 \end{aligned}$$

Quindi

$$(6.2) \quad \vec{\Phi}_0 = \left(cR\sin\theta\vec{e}_\rho - F\vec{e}_\varphi + (4mg + cR(\cos\theta - 3))\vec{e}_z \right) \Big|_{\vec{q}_e} - \vec{\Psi}_e$$

Dunque,

$$(6.3) \quad \vec{\Phi}_0 \Big|_{\vec{q}_e^{(1)}} = -F\vec{e}_\varphi \Big|_{\vec{q}_e^{(1)}} + (4mg - 2cR)\vec{e}_z + F\vec{e}_\varphi \Big|_{\vec{q}_e^{(1)}} = (4mg - 2cR)\vec{e}_z$$

$$\begin{aligned}
 (6.4) \quad \vec{\Phi}_0 \Big|_{\vec{q}_e^{(2)}} &= cR\sin\theta_e\vec{e}_\rho \Big|_{\vec{q}_e^{(2)}} - F\vec{e}_\varphi \Big|_{\vec{q}_e^{(2)}} - (4mg + cR(\cos\theta_e - 3))\vec{e}_z + \\
 &\quad + F\cos\theta_e\vec{e}_\varphi \Big|_{\vec{q}_e^{(2)}} \\
 &= (cR\sin\theta_e\vec{e}_\rho + F(\cos\theta_e - 1)\vec{e}_\varphi + (4mg + cR(\cos\theta_e - 3))\vec{e}_z) \Big|_{\vec{q}_e^{(2)}}
 \end{aligned}$$

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

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

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

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

dove

$$I_{O2} \stackrel{(4.4)}{=} I_{zz} = \frac{4}{3} m R^2 \quad \left(\text{momento d'inerzia del telaio} \right. \\ \left. \text{risp. all'asse } (O, \vec{e}_2) \right)$$

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

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

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

Quindi

$$K = \frac{2}{3} m R^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{2} m R^2 (\dot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2)$$

$$= \frac{1}{2} m R^2 \left[\left(\frac{4}{3} + \sin^2 \theta \right) \dot{\varphi}^2 + \dot{\theta}^2 \right]$$

$$= \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} & \dot{\theta} \end{bmatrix} m R^2 \begin{bmatrix} \frac{4}{3} + \sin^2 \theta & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} \\ \dot{\theta} \end{bmatrix}$$

(9)

$$EL_{\varphi}: \quad \frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = m R^2 \left(\frac{4}{3} + \sin^2 \theta \right) \dot{\varphi}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = m R^2 \left[\left(\frac{4}{3} + \sin^2 \theta \right) \ddot{\varphi} + \sin 2\theta \dot{\theta} \dot{\varphi} \right]$$

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

$$m R^2 \left[\left(\frac{4}{3} + \sin^2 \theta \right) \ddot{\varphi} + \sin 2\theta \dot{\theta} \dot{\varphi} \right] \stackrel{(4.1)}{=} -b \varphi + FR \sin \theta$$

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

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

$$m R^2 \left(\ddot{\theta} - \frac{1}{2} \sin 2\theta \dot{\varphi}^2 \right) \stackrel{(4.2)}{=} R (mg - 3cR) \sin \theta$$

Donc, la 2 EL sont

$$(9.1) \quad \begin{cases} EL_{\varphi} & \left\{ m R^2 \left[\left(\frac{4}{3} + \sin^2 \theta \right) \ddot{\varphi} + \sin 2\theta \dot{\theta} \dot{\varphi} \right] = -b \varphi + FR \sin \theta \right. \\ EL_{\theta} & \left. m R^2 \left(\ddot{\theta} - \frac{1}{2} \sin 2\theta \dot{\varphi}^2 \right) = R (mg - 3cR) \sin \theta \right\} \end{cases}$$

5) Linearizzazione delle EL intorno agli equilibri 110

Poiché la sollecitazione è non conservativa, dobbiamo usare la formula

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

$$A = A(\vec{q}_e) = m R^2 \begin{bmatrix} \frac{4}{3} + m^2 \theta_e & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

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

$$C_{ij} = - \frac{\partial Q_i}{\partial q_j} \Rightarrow \quad C = \begin{bmatrix} \frac{\partial Q_e}{\partial \varphi} & \frac{\partial Q_e}{\partial \theta} \\ \frac{\partial Q_e}{\partial \varphi} & \frac{\partial Q_e}{\partial \theta} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -b & FR \cos \theta_e \\ 0 & R(u_g - 3ch) \cos \theta_e \end{bmatrix}$$

Allora, in (10.1) si scrive

$$m R^2 \begin{bmatrix} \frac{4}{3} + m^2 \theta_e & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} b & -FR \cos \theta_e \\ 0 & R(u_g - 3ch) \cos \theta_e \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

cioè,

$$\begin{cases} m R^2 \left(\frac{4}{3} + m^2 \theta_e \right) \ddot{x}_1 + b x_1 - FR \cos \theta_e x_2 = 0 \\ m R^2 \ddot{x}_2 - R(u_g - 3ch) \cos \theta_e x_2 = 0 \end{cases}$$

Dunque,

11

$$(11.1) \quad q_e^{(1)} = (0, 0) \quad \begin{cases} \frac{4}{3} m R^2 \ddot{x}_1 + b x_1 - F R x_2 = 0 \\ m R \ddot{x}_2 - (mg - 3cR) x_2 = 0 \end{cases}$$

se $\lambda = 1$

$$(11.2) \quad q_e^{(2)} = \left(\frac{F R}{b} \sin \theta_e, \theta_e \right)$$

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

$$\begin{cases} m R^2 \left(\frac{4}{3} + \sin^2 \theta_e \right) \ddot{x}_1 + b x_1 - F R \cos \theta_e x_2 = 0 \\ \ddot{x}_2 = 0 \end{cases}$$

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)

$$m R^2 \left(\frac{5}{3} + \sin^2 \theta_0 \right) \ddot{x}_1 + b x_1 = 0$$

Il mo integrale generale è

$$\bar{x}_1(t) = a_1 \cos \left(\sqrt{\frac{b}{m R^2 \left(\frac{5}{3} + \sin^2 \theta_0 \right)}} t + d_1 \right)$$

Cerchiamo una soluzione particolare dello (11.2) del tipo

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

Sostituendo nella (11) troviamo

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

Dunque, le costanti soddisfanno 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

$$x_1(t) = a_1 \cos \left(\sqrt{\frac{b}{m R^2 \left(\frac{5}{3} + \sin^2 \theta_0 \right)}} t + d_1 \right) + \frac{F R \cos \theta_0}{b} (c_1 t + c_2)$$

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

$$x_1(t) = a_1 \cos\left(\sqrt{\frac{b}{mR^2\left(\frac{4}{3} + \sin^2\theta_0\right)}} t + d_1\right) + \frac{FR \cos\theta_0}{b} (ct + c_2)$$

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

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

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

6) Reazioni vincolari del telaio nel punto P, in dinamica. 14

Scriviamo l'equazione di Newton per il punto P

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

$$\vec{F}_P = \vec{F}_P^{(el)} + \vec{F}_P^{(foll)} + m\vec{g} = -cR \sin \theta \vec{e}_\varphi + F \vec{e}_\varphi - (mg + cR(\cos \theta - 3)) \vec{e}_z$$

$$\vec{a}_P = \vec{a}_P^{(rel)} + \vec{a}_P^{(tr)} + \vec{a}_P^{(cor)} \quad \vec{a}_P^{(rel)}: \text{accelerazione di P} \\ \text{risp al vincolo}$$

$$\vec{a}_P^{(rel)} = \cancel{(\ddot{R} - R\dot{\theta}^2)} \vec{e}_r + \cancel{(2\dot{R}\dot{\theta} + R\ddot{\theta})} \vec{e}_\theta \quad \text{accelerazione di P} \\ \text{in coord polari (R, \theta)}$$

$$\vec{a}_P^{(tr)} = \cancel{\vec{a}_O} + \vec{\omega} \times (P-O) + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times (P-O)) \quad \vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{e}_z, \text{velocità} \\ \text{angolare del vincolo}$$

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

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

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

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

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

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

Dunque,

$$\vec{\eta}_p = -\vec{F}_p^{(24)} + m \vec{a}_p$$

$$\begin{aligned}
 &= c R \sin \theta \vec{e}_\rho - F \vec{e}_\varphi + (mg + c R (\cos \theta - 3)) \vec{e}_z + \\
 &+ m R \left[(-\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_r + (\ddot{\theta} - \sin \theta \cos \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_\theta + (\dot{\varphi} \sin \theta + 2 \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos \theta) \vec{e}_\varphi \right] \\
 &\stackrel{(2.4)}{=} c R \sin \theta (\cos \theta \vec{e}_\rho + \sin \theta \vec{e}_z) - F \vec{e}_\varphi + (mg + c R (\cos \theta - 3)) (-\sin \theta \vec{e}_\rho + \cos \theta \vec{e}_z) + \\
 &+ m R \left[(-\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \vec{e}_r + \left(\ddot{\theta} - \frac{\sin 2\theta}{2} \dot{\varphi}^2 \right) \vec{e}_\theta + \left(\dot{\varphi} \sin \theta + 2 \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos \theta \right) \vec{e}_\varphi \right] \\
 &= \left[c R \cancel{\sin \theta \cos \theta} - \sin \theta (mg + c R (\cos \theta - 3)) + m R \left(\ddot{\theta} - \frac{\sin 2\theta}{2} \dot{\varphi}^2 \right) \right] \vec{e}_\rho + \\
 &+ \left[c R \sin^2 \theta + \cos \theta (mg + c R (\cos \theta - 3)) - m R (\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \right] \vec{e}_z + \\
 &+ \left[-F + m R (\sin \theta \dot{\varphi} + 2 \cos \theta \dot{\varphi} \dot{\theta}) \right] \vec{e}_\varphi \quad (3.1) \\
 &= \cancel{-\sin \theta (mg - 3 c R)} + m R \left(\ddot{\theta} - \frac{\sin 2\theta}{2} \dot{\varphi}^2 \right) \vec{e}_\rho + \\
 &+ \left[c R \sin^2 \theta + \cos \theta (mg + c R (\cos \theta - 3)) - m R (\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \right] \vec{e}_z + \\
 &+ \left[-F + m R (\sin \theta \dot{\varphi} + 2 \cos \theta \dot{\varphi} \dot{\theta}) \right] \vec{e}_\varphi \\
 &= \left[c R (1 - 3 \cos \theta) + mg \cos \theta - m R (\ddot{\theta}^2 + \sin^2 \theta \dot{\varphi}^2) \right] \vec{e}_r \\
 &+ \left[-F + m R (\sin \theta \dot{\varphi} + 2 \cos \theta \dot{\varphi} \dot{\theta}) \right] \vec{e}_\varphi
 \end{aligned}$$