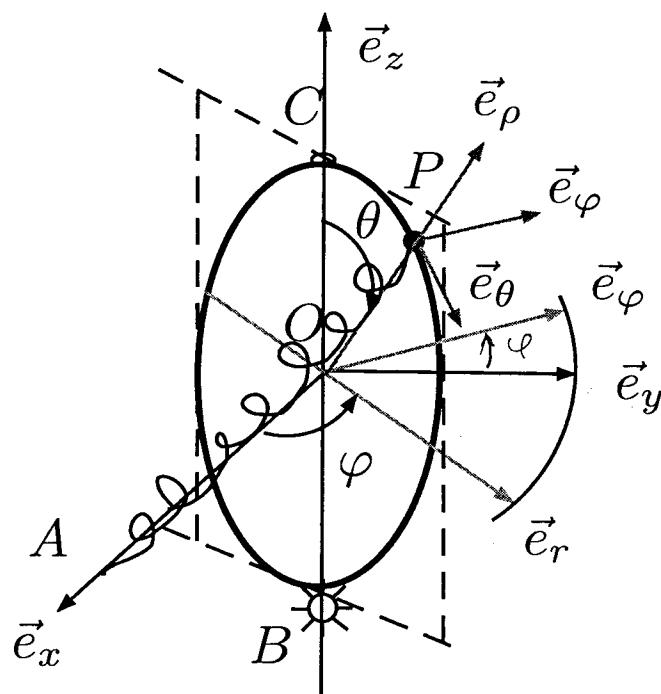


Compito di Meccanica Razionale (9 CFU)

Trieste, 15 settembre 2014

(G. Tondo)



Un anello omogeneo, di massa $3m$ e raggio R , è vincolato ad un asse fisso verticale (O, \vec{e}_z) mediante un anellino in C e una cerniera sferica fissa in B , entrambi lisci. Sull'anello, è vincolato a scorrere senza attrito un punto materiale P , di massa m . Una molla, di costante elastica c , collega il punto P ad un punto fisso A dell'asse (O, \vec{e}_x), con $\overline{OA} = 2R$. Scelte come coordinate libere gli angoli φ e θ di figura, si chiede di:

STATICÀ.

- 1) individuare le configurazioni di equilibrio del modello e discuterne la stabilità;
- 2) determinare le reazioni vincolari esterne sull'anello nel punto C , all'equilibrio;
- 3) determinare le reazioni vincolari dell'anello sul punto materiale P , all'equilibrio.

DINAMICA.

- 4) Scrivere le equazioni differenziali pure di moto;
- 5) linearizzare l'equazioni di moto intorno alle configurazioni di equilibrio stabile;
- 6) calcolare le reazioni vincolari esterne sull'anello nel punto C , durante il moto.

Tema del 15/09/2014

1

Il modello, formato da 1 rigido, l'anello, e un punto materiale P di massa m, ha 2 g. l., come si può osservare dal metodo dei corrispondenti necessari. Come coordinate libere, si ponono prendere 2 angoli:

l'angolo φ formato dall'asse $(0, \vec{e}_x)$ e l'asse $(0, \vec{e}_z)$ presente per il punto D dell'anello, l'angolo θ formato tra l'asse $(0, \vec{e}_z)$ e l'asse $(0, \vec{e}_y)$.

Entrambi gli angoli variano nell'intervallo

$$]-\pi, \pi]$$

quindi lo spazio delle configurazioni è dato da

$$C_V = S^1 \times S^1 = T^2$$

$$(1.1) \quad P-O = R \vec{e}_p, \quad A-O = 2R \vec{e}_x, \quad B-O = -R \vec{e}_z, \quad C-O = R \vec{e}_z$$

$$(1.2) \quad P-A = (P-O) + (O-A) = R \vec{e}_p - 2R \vec{e}_x$$

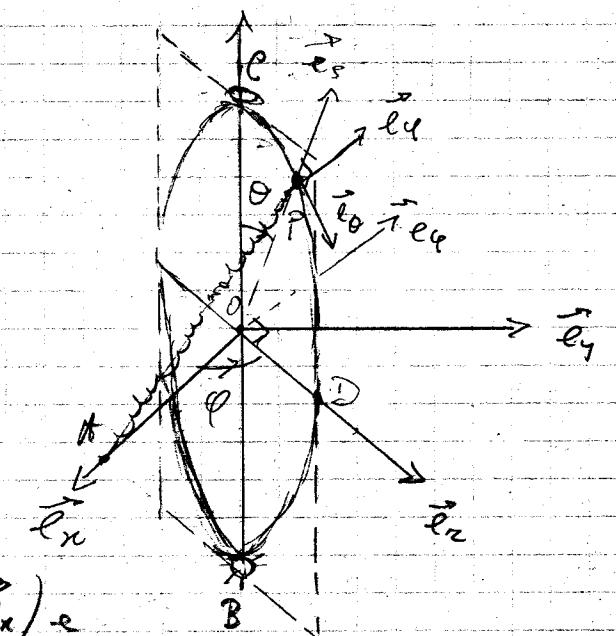
$$(1.3) \quad |P-A|^2 = R(\vec{e}_p - 2\vec{e}_x) \cdot R(\vec{e}_p - 2\vec{e}_x) = R^2 (\vec{e}_p \cdot \vec{e}_p - 4\vec{e}_p \cdot \vec{e}_x + 4\vec{e}_x \cdot \vec{e}_x) \\ = R^2 (5 - 4\vec{e}_p \cdot \vec{e}_x)$$

Consideriamo le forme di cui seguenti:

$$(0, \vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z)$$

$$(1.4) \quad (0, \vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z) : \quad \vec{e}_z = \cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y, \quad \vec{e}_x = -\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y \\ \vec{e}_y = \sin \varphi \vec{e}_x - \cos \varphi \vec{e}_y, \quad \vec{e}_y = \sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y$$

$$(1.5) \quad (0, \vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z) : \quad \vec{e}_p = \cos \theta \vec{e}_z + \sin \theta \vec{e}_x = \cos \theta \vec{e}_z + \sin \theta (\cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y) \\ \vec{e}_x = -\sin \theta \vec{e}_z + \cos \theta \vec{e}_x = -\sin \theta \vec{e}_z + \cos \theta (\cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y)$$



Statica

2

La rotazione è conservativa e la sua energia potenziale è data da

$$V(d, \theta) = \frac{1}{2} c \vec{AP}^2 - m \vec{g} \cdot \vec{x}_P - 3m \vec{g} \cdot \vec{x}_0$$

$$(2.1) \quad \stackrel{(1.3) \& (1.5)}{=} \frac{1}{2} c R^2 (\beta - 4 \cos \varphi \sin \theta) + mg \vec{e}_z \cdot \vec{R} \vec{e}_y$$

$$\stackrel{(1.5)}{=} -2cR^2 \cos \varphi \sin \theta + mgR \cos \theta$$

$$(2.2) \quad \frac{\partial V}{\partial \varphi} = 2cR^2 m \cos \varphi \sin \theta = -\dot{\varphi} \ddot{\varphi}$$

$$(2.3) \quad \frac{\partial V}{\partial \theta} = -2cR^2 \cos \varphi \cos \theta - mgR \sin \theta = -\dot{\theta} \ddot{\theta}$$

Dai qui, le eq. pure di equilibrio sono

$$(2.4) \quad \begin{cases} \sin \varphi \sin \theta = 0 \\ 2cR \cos \varphi \sin \theta + mg \sin \theta = 0 \end{cases}$$

Il sistema (2.4) è equivalente a

$$(2.5) \quad \begin{cases} \sin \theta = 0 \\ 2cR \cos \varphi \sin \theta = 0 \end{cases} \quad \text{vel} \quad \begin{cases} \sin \varphi = 0 \\ 2cR \cos \varphi \cos \theta + mg \sin \theta = 0 \end{cases}$$

Le soluzioni del sistema (2.5), sono

$$\begin{cases} \sin \theta = 0 \\ \cos \varphi = 0 \end{cases} \quad (\Rightarrow \vec{r}_e = (\varphi_e, \theta_e))$$

$$\vec{q}_e^{(1)} = \left(\frac{\pi}{2}, 0\right), \vec{q}_e^{(2)} = \left(\frac{\pi}{2}, \pi\right)$$

$$\vec{q}_e^{(3)} = \left(-\frac{\pi}{2}, 0\right), \vec{q}_e^{(4)} = \left(-\frac{\pi}{2}, \pi\right)$$

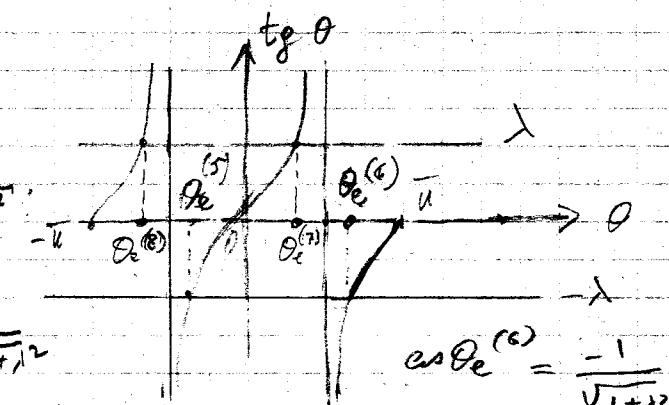
le soluzioni del sistema (23) sono

(3)

$$\begin{cases} \sin \varphi = 0 \\ \frac{\sin \theta}{\cos \theta} = -\frac{2cR}{mg} \cos \varphi \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \varphi = 0 \\ \tan \theta = -\frac{2cR}{mg} \end{cases} \quad \text{vel} \quad \begin{cases} \varphi = \bar{\varphi} \\ \tan \theta = \frac{2cR}{mg} - \lambda \end{cases}$$

Quindi

$$\vec{q}_e^{(1)} = (0, \arctg\left(-\frac{2cR}{mg}\right), \sin \theta_e^{(1)} = -\frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}})$$



$$\vec{q}_e^{(2)} = (0, \arctg\left(\frac{-2cR}{mg} + \bar{u}\right), \sin \theta_e^{(2)} = \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}})$$

$$\vec{q}_e^{(3)} = (\bar{u}, \arctg\left(\frac{2cR}{mg}\right)), \sin \theta_e^{(3)} = \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \cos \theta_e^{(3)} = \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

$$\vec{q}_e^{(4)} = (\bar{u}, \arctg\left(\frac{2cR}{mg} - \bar{u}\right), \sin \theta_e^{(4)} = -\frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \cos \theta_e^{(4)} = -\frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}})$$

Stabilità degli equilibri. Determiniamo la matrice Hessiana della funzione (7.1)

$$\frac{\partial^2 V}{\partial \varphi^2} = 2cR^2 \cos \varphi \sin \theta, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \theta \partial \varphi} = 2cR^2 \sin \varphi \cos \theta$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial \theta^2} = +2cR^2 \sin \varphi \cos \theta, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \theta^2} = 2cR^2 \cos \varphi \sin \theta - mgR \cos \theta$$

Dai \vec{q}_e

$$H_V = 2cR^2 \begin{bmatrix} \cos \varphi \sin \theta & \sin \varphi \cos \theta \\ \sin \varphi \cos \theta & \cos \varphi \sin \theta - \frac{1}{\lambda} \cos \theta \end{bmatrix}$$

Valutiamo la matrice Hessiana nelle configurazioni

4

di equilibrio.

a) Nelle configurazioni $\vec{q}_e^{(1)}, \vec{q}_e^{(2)}, \vec{q}_e^{(3)}, \vec{q}_e^{(4)}$, nile

$$\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 1 & \frac{1}{\lambda} \end{bmatrix} \Rightarrow \det \mathcal{H}_{V/\vec{q}_e} = -1 < 0 \Rightarrow \text{instabilità}$$

b)

$$\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(5)}} = 2cR^2 \begin{bmatrix} \sin \theta_e^{(5)} & 0 \\ 0 & \sin \theta_e^{(5)} - \frac{1}{\lambda} \cos \theta_e^{(5)} \end{bmatrix}$$

Poiché $\sin \theta_e^{(5)} < 0$

$$\det \mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(5)}} \neq 0$$

$\vec{q}_e^{(5)}$ è instabile

(4.1)

$$\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(6)}} = 2cR^2 \begin{bmatrix} \sin \theta_e^{(6)} & 0 \\ 0 & \sin \theta_e^{(6)} - \frac{1}{\lambda} \cos \theta_e^{(6)} \end{bmatrix}$$

Poiché $\sin \theta_e^{(6)} > 0$
e $\cos \theta_e^{(6)} < 0$

segue che $(\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(6)}})_1 > 0$
e $\det(\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(6)}}) > 0$
 $\Rightarrow \vec{q}_e^{(6)}$ è stabile

(4.2)

$$\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(7)}} = 2cR^2 \begin{bmatrix} -\sin \theta_e^{(7)} & 0 \\ 0 & -\sin \theta_e^{(7)} - \frac{1}{\lambda} \cos \theta_e^{(7)} \end{bmatrix}$$

Poiché $\sin \theta_e^{(7)} > 0$
nile $(\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(7)}})_1 < 0$,
 $\det \mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(7)}} \neq 0 \Rightarrow$
 $\vec{q}_e^{(7)}$ è instabile

(4.3)

$$\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(8)}} = 2cR^2 \begin{bmatrix} -\sin \theta_e^{(8)} & 0 \\ 0 & -\sin \theta_e^{(8)} - \frac{1}{\lambda} \cos \theta_e^{(8)} \end{bmatrix}$$

Poiché $\sin \theta_e^{(8)} < 0$
e $\cos \theta_e^{(8)} < 0$
nile $(\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(8)}})_1 > 0$ e
 $\det(\mathcal{H}_{V/\vec{q}_e^{(8)}}) > 0 \Rightarrow$
 $\vec{q}_e^{(8)}$ è stabile

(4.4)

2) Reazione esterna in C all'equilibrio

Poiché il contatto tra l'asse fino e l'orizzontale in C è liscio, le reazioni in C sono date da una forza $\vec{\phi}$ ortogonale all'asse

$$(5.1) \quad \vec{\phi}_c \cdot \vec{e}_z = 0$$

Con viene scomporre tale reazione nello stesso vettore all'orizzonte $(0, \vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z)$.

Dunque,

$$(5.2) \quad \vec{\phi}_c = \phi_x \vec{e}_x + \phi_y \vec{e}_y$$

Utilizziamo la LECS con polo in B, per eliminare la reazione in cerniere ϕ_B della cerniere in B

$$(5.3) \quad \vec{M}_B^{\text{ext}} = \vec{0}$$

$$(5.4) \quad \vec{M}_B^{\text{ext}} = (\vec{C} - \vec{B}) \times \vec{\phi}_c + (\vec{O} - \vec{B}) \times \vec{m_g} + \vec{M}_B^{\text{ext} \rightarrow P}$$

Quindi

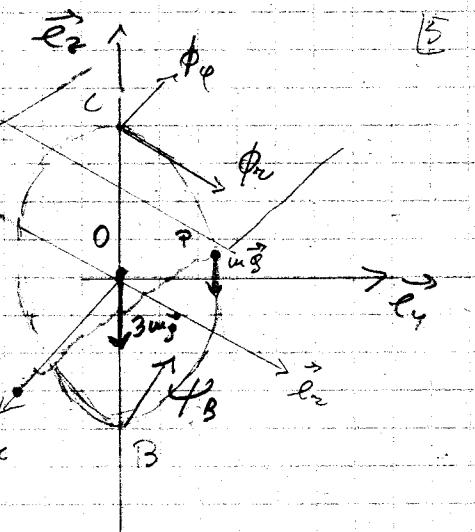
$$(5.5) \quad \vec{\phi}_c \times (\vec{C} - \vec{B}) = (\vec{P} - \vec{B}) \times (\vec{m_g} + \vec{F}_p)$$

$$(5.6) \quad \begin{aligned} \vec{C} - \vec{B} &= 2R\vec{e}_z, & \vec{P} - \vec{B} &= (\vec{P} - \vec{O}) + (\vec{O} - \vec{B}) = R\vec{e}_y + R\vec{e}_z \\ \vec{g} &= -g\vec{e}_z, & \vec{F}_p &= -c((\vec{P} - \vec{A}) - c((\vec{P} - \vec{O}) + (\vec{O} - \vec{A}))) = -c(R\vec{e}_y - 2R\vec{e}_z) \end{aligned}$$

Dunque

$$(5.7) \quad (\phi_x \vec{e}_x + \phi_y \vec{e}_y) \times 2R\vec{e}_z = R(\vec{e}_y + \vec{e}_z) \times (-mg\vec{e}_z - cR(\vec{e}_y - 2\vec{e}_z))$$

$$2R(\phi_x \vec{e}_x \times \vec{e}_z + \phi_y \vec{e}_y \times \vec{e}_z) = -mgR(\vec{e}_y + \vec{e}_z) \times \vec{e}_z - cR^2(\vec{e}_y + \vec{e}_z) \times (\vec{e}_y - 2\vec{e}_z)$$



Tenuto conto di

(6)

$$(6.1) \quad \vec{e}_z \times \vec{e}_y = -\vec{e}_\phi, \quad \vec{e}_y \times \vec{e}_z = \vec{e}_x, \quad \vec{e}_y \times \vec{e}_x = -\sin \theta \vec{e}_\phi$$

$$\vec{e}_y \times \vec{e}_x = (\cos \theta \vec{e}_z + \sin \theta \vec{e}_x) \times \vec{e}_x = \cos \theta \vec{e}_y + \sin \theta (-\sin \theta \vec{e}_x)$$

il momento delle forze esterne sul punto P risulta

$$(6.2) \quad \begin{aligned} \vec{M}_B^{\text{ext} \rightarrow P} &= m g R \sin \theta \vec{e}_\phi + \\ &- c R^2 \left[-2(\cos \theta \vec{e}_y - \sin \theta \sin \varphi \vec{e}_z) + \sin \theta \vec{e}_\phi - 2\vec{e}_y \right] \\ &= mg R \sin \theta \vec{e}_\phi - c R^2 \left[-(1+\cos \theta) \vec{e}_y + \sin \theta \sin \varphi \vec{e}_z + \frac{1}{2} \sin \theta \vec{e}_\phi \right] \\ &= mg R \sin \theta \vec{e}_\phi - 2c R^2 \left[-(1+\cos \theta) (\sin \varphi \vec{e}_z + \cos \varphi \vec{e}_\phi) + \sin \theta \sin \varphi \vec{e}_z + \frac{1}{2} \sin \theta \vec{e}_\phi \right] \\ &= mg R \sin \theta \vec{e}_\phi - 2c R^2 \left[-(1+\cos \theta) \sin \varphi \vec{e}_z + \left(\frac{1}{2} \sin \theta - (1+\cos \theta) \cos \varphi \right) \vec{e}_\phi + \sin \theta \sin \varphi \vec{e}_z \right] \\ &= \left[(mgR - cR^2) \sin \theta + \left(2cR^2 (1+\cos \theta) \cos \varphi \right) \right] \vec{e}_\phi + 2cR^2 (1+\cos \theta) \sin \varphi \vec{e}_z + \\ &- 2cR^2 \sin \theta \sin \varphi \vec{e}_z \end{aligned}$$

Quindi, le 3 componenti delle II E&S risultano

$$\text{Met. } \vec{e}_r \Rightarrow 2R\dot{\varphi}_e = 2cR^2 (1+\cos \theta_e) \sin \varphi_e$$

$$\text{Met. } \vec{e}_\phi \Rightarrow -2R\dot{\varphi}_e = \frac{1}{2}(mg - cR) \sin \theta_e + 2cR^2 (1+\cos \theta_e) \cos \varphi_e \quad (6.3)$$

$$\text{Met. } \vec{e}_z \Rightarrow \ddot{\theta} = -2cR^2 \sin \theta_e \sin \varphi_e$$

e le reazioni vincolari in C

$$(6.4) \quad \vec{\Phi}_e = \left[\frac{1}{2} (cR - mg) \sin \theta_e - cR (1+\cos \theta_e) \cos \varphi_e \right] \vec{e}_z + cR (1+\cos \theta_e) \sin \varphi_e \vec{e}_\phi$$

Volutando la $\vec{\Phi}_e$ nelle configurazioni di equilibrio, si trova

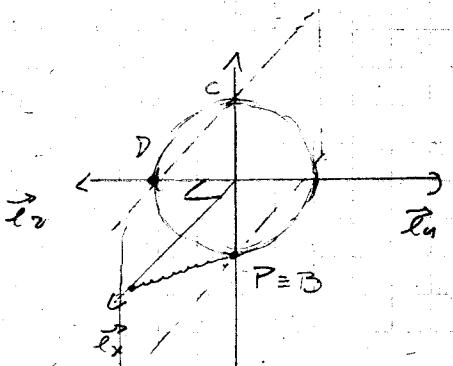
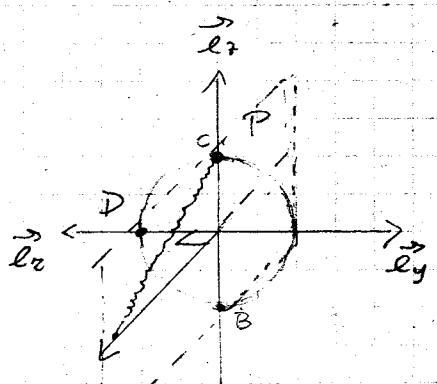
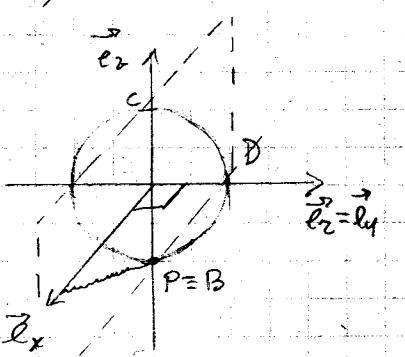
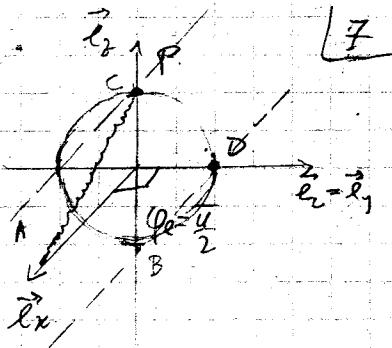
Ricapitolando: $\vec{\varphi}_e = (\varphi_e, \theta_e)$

$$\vec{\varphi}_e^{(1)} = \left(\frac{\pi}{2}, 0\right); \quad \vec{\phi}_c = 2cR \vec{e}_q = -2cR \vec{e}_x$$

$$\vec{\varphi}_e^{(2)} = \left(\frac{\pi}{2}, \bar{u}\right); \quad \vec{\phi}_c = \vec{0}$$

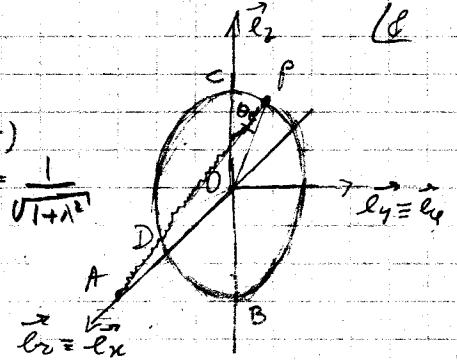
$$\vec{\varphi}_e^{(3)} = \left(-\frac{\pi}{2}, 0\right); \quad \vec{\phi}_c = -2cR \vec{e}_q = -2cR \vec{e}_x$$

$$\vec{\varphi}_e^{(4)} = \left(-\frac{\pi}{2}, \bar{u}\right); \quad \vec{\phi}_c = \vec{0}$$



$$\vec{q}_e^{(5)} = \left(0, \operatorname{arctg} \left(-\frac{2cR}{mg} \right) \right), \sin \theta_e^{(5)} = -\frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \cos \theta_e^{(5)} = \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

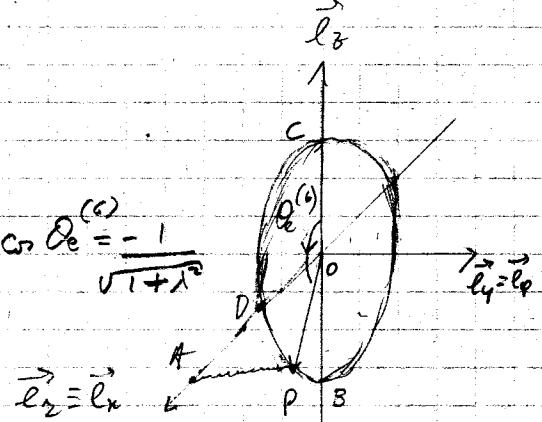
$$\vec{\phi}_c = \left[-\frac{1}{2} \left(cR - ug \right) \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} - cR \left(1 + \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_z$$



Instabile

$$\vec{q}_e^{(6)} = \left(0, \operatorname{arctg} \left(\frac{-2cR}{ug} \right) + \bar{u} \right), \sin \theta_e^{(6)} = \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \cos \theta_e^{(6)} = -\frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

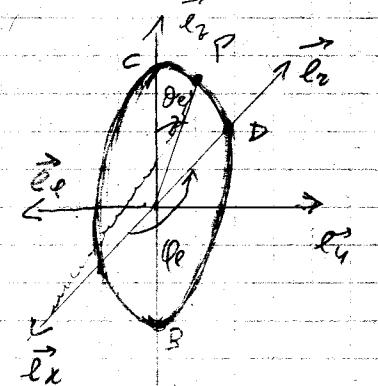
$$\vec{\phi}_c = \left[\frac{1}{2} \left(cR - ug \right) \frac{\lambda}{\sqrt{1-\lambda^2}} - cR \left(1 - \frac{1}{\sqrt{1-\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_z$$



Stabile

$$\vec{q}_e^{(7)} = \left(\bar{u}, \operatorname{arctg} \left(\frac{2cR}{ug} \right) \right), \sin \theta_e^{(7)} = \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \cos \theta_e^{(7)} = \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

$$\vec{\phi}_c = \left[\frac{1}{2} \left(cR - ug \right) \frac{\lambda}{\sqrt{1-\lambda^2}} - cR \left(1 + \frac{1}{\sqrt{1-\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_z$$

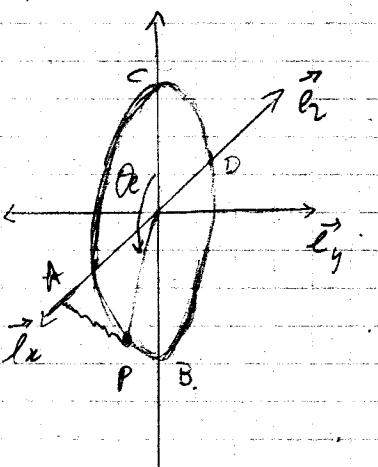


Instabile

$$\vec{q}_e^{(8)} = \left(\bar{u}, \operatorname{arctg} \left(\frac{2cR}{ug} \right) - \bar{u} \right), \sin \theta_e^{(8)} = -\frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

$$\cos \theta_e^{(8)} = -\frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

$$\vec{\phi}_c = \left[-\frac{1}{2} \left(cR - ug \right) \frac{\lambda}{\sqrt{1-\lambda^2}} - cR \left(1 - \frac{1}{\sqrt{1-\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_z$$



Stabile

N.B. La II eq. delle (6.3) è un'equazione pura di equilibrio
e coincide con la I dell' (2.4) e implica: $\vec{q}_e = \vec{n}_0 \cdot \vec{e}_z$

3) Reazioni dell'anello sul punto P, all'equilibrio. (9)

Scriviamo l'eq. della statica del punto P, tenendo conto che, in P, agiscono oltre alle forze attive delle molle e del peso, anche le reazioni dell'anello che indicheremo con

$$(9.1) \quad \vec{F}_P$$

Poiché il contatto tra anello e punto P è liscio, si può dimostrare che la reazione dell'anello in P non ha componenti tangenti al vincolo, cioè

$$(9.2) \quad \vec{F}_P \cdot \vec{e}_\theta = 0$$

Dunque, possiamo rappresentare la reazione come

$$(9.3) \quad \vec{F}_P = F_p \vec{e}_z + F_\phi \vec{e}_\phi$$

L'equazione della statica del punto P è

$$(9.4) \quad \vec{F}_P + \vec{R}^{\text{att} \rightarrow P} = 0, \quad \vec{R}^{\text{att} \rightarrow P} = m\vec{g} + \vec{F}_p$$

Tenendo conto che

$$\vec{e}_r = \sin \theta \vec{e}_y + \cos \theta \vec{e}_x, \quad \vec{e}_z = \cos \theta \vec{e}_y - \sin \theta \vec{e}_x$$

$$(9.5) \quad \vec{e}_x = \cos \varphi \vec{e}_z - \sin \varphi \vec{e}_\phi = \cos \varphi (\cos \theta \vec{e}_y - \sin \theta \vec{e}_x) - \sin \varphi \vec{e}_\phi$$

$$\text{rike } \vec{g} = -g \vec{e}_z = -g (\cos \theta \vec{e}_y - \sin \theta \vec{e}_x)$$

$$(9.6) \quad \vec{F}_p = -c \left(R \vec{e}_y - 2 R \vec{e}_x \right) = -c R \left(\vec{e}_y - 2 \cos \varphi (\cos \theta \vec{e}_y + \sin \theta \vec{e}_x) + 2 \sin \varphi \vec{e}_\phi \right) = \\ = -c R \left[(1 - 2 \cos \varphi \sin \theta) \vec{e}_y - 2 \cos \varphi \cos \theta \vec{e}_x + 2 \sin \varphi \vec{e}_\phi \right]$$

Quindi l'eq. della Statica (9.4) si scrive:

(10)

$$(10.1) \quad \begin{cases} \vec{e}_3: & \psi_p - mg \cos \theta_e - cR(1 - 2 \cos \theta_e \sin \theta_e) = 0 \\ \vec{e}_\theta: & mg \sin \theta_e + 2cR \cos \theta_e \cos \theta_e = 0 \\ \vec{e}_q: & \psi_q - 2cR \sin \theta_e = 0 \end{cases}$$

Dalle I e dalla III delle precedenti eq. si ottiene

$$(10.2) \quad \psi_p = mg \cos \theta_e + cR(1 - 2 \cos \theta_e \sin \theta_e)$$

$$\psi_q = 2cR \sin \theta_e$$

Valutando le (10.3) sulle configurazioni di equilibrio si ottengono i risultati delle 2 pagine successive.

$$(10.3) \quad \psi_p = [mg \cos \theta_e + cR(1 - 2 \cos \theta_e \sin \theta_e)] \vec{e}_3 + 2cR \sin \theta_e \vec{e}_q$$

N.B. La II eq. delle (10.1) è un'equazione pura di equilibrio che equivale alla (2.3) e che chiarisce il significato di θ_0 :

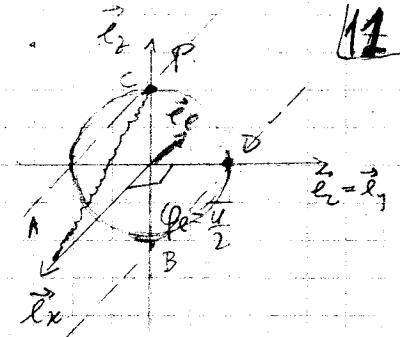
$$\theta_0 = R (\vec{R}^{\text{att-p}} \cdot \vec{e}_\theta)$$

Principio de Cuerda: $\vec{q}_e = (\varphi_e, \theta_e)$

$$\vec{q}_e^{(1)} = \left(\frac{\pi}{2}, 0\right); \quad \vec{\phi}_c = 2cR \vec{e}_y = -2cR \vec{e}_x$$

$$\vec{F}_p = (mg + ch) \vec{e}_z + 2cR \vec{e}_y$$

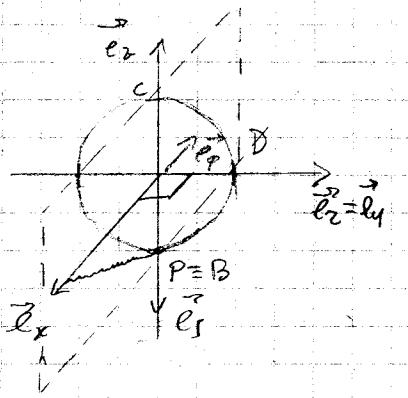
$$= (mg + ch) \vec{e}_z - 2cR \vec{e}_x$$



$$\vec{q}_e^{(2)} = \left(\frac{\pi}{2}, \bar{u}\right); \quad \vec{\phi}_c = \vec{0}$$

$$\vec{F}_p = (mg + ch) \vec{e}_z + 2cR \vec{e}_y$$

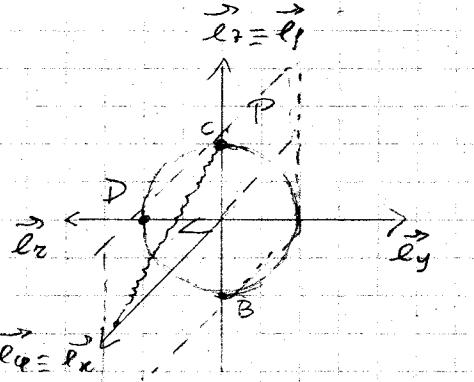
$$= (mg - ch) \vec{e}_z - 2cR \vec{e}_x$$



$$\vec{q}_e^{(3)} = \left(-\frac{\pi}{2}, 0\right); \quad \vec{\phi}_c = -2cR \vec{e}_y = -2cR \vec{e}_x$$

$$\vec{F}_p = (mg + ch) \vec{e}_z - 2cR \vec{e}_y$$

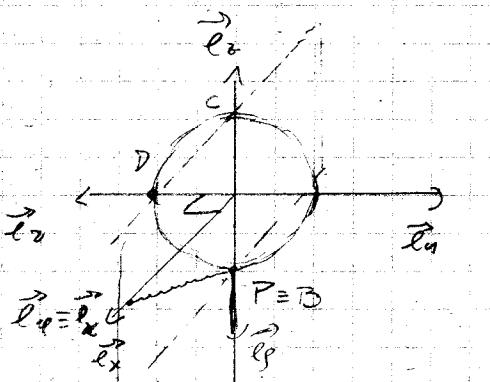
$$= (mg + ch) \vec{e}_z - 2cR \vec{e}_x$$



$$\vec{q}_e^{(4)} = \left(-\frac{\pi}{2}, \bar{u}\right); \quad \vec{\phi}_c = \vec{0}$$

$$\vec{F}_p = (-mg + ch) \vec{e}_z - 2cR \vec{e}_y$$

$$= (-mg - ch) \vec{e}_z - 2cR \vec{e}_x$$



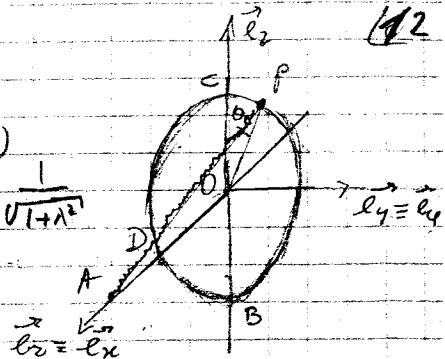
11

$$\vec{q}_e = (\varphi_e, \theta_e)$$

$$\vec{q}_e^{(1)} = \left(0, \operatorname{arctg} \left(\frac{-2cR}{mg} \right) \right), \sin \theta_e^{(1)} = \frac{-\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \cos \theta_e^{(1)} = \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

$$\vec{\phi}_e = \left[-\frac{1}{2} \left(cR - ug \right) \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} - cR \left(1 + \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_x$$

$$\vec{\psi}_e = \left[mg \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}} + cR \left(1 + \frac{2\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_y$$



$$\vec{q}_e^{(2)} = \left(0, \operatorname{arctg} \left(\frac{-2cR}{ug} \right) + \bar{u} \right), \sin \theta_e^{(2)} = \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \cos \theta_e^{(2)} = \frac{-1}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

$$\vec{\phi}_e = \left[\frac{1}{2} \left(cR - ug \right) \frac{\lambda}{\sqrt{1-\lambda^2}} - cR \left(1 - \frac{1}{\sqrt{1-\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_x$$

$$\vec{\psi}_p = \left[-\frac{mg}{\sqrt{1-\lambda^2}} + cR \left(1 - \frac{2\lambda}{\sqrt{1-\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_y$$

$$\vec{q}_e^{(3)} = \left(\bar{u}, \operatorname{arctg} \left(\frac{2cR}{mg} \right) \right), \sin \theta_e^{(3)} = \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}, \cos \theta_e^{(3)} = \frac{1}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

$$\vec{\phi}_e = \left[\frac{1}{2} \left(cR - ug \right) \frac{\lambda}{\sqrt{1-\lambda^2}} - cR \left(1 + \frac{1}{\sqrt{1-\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_x$$

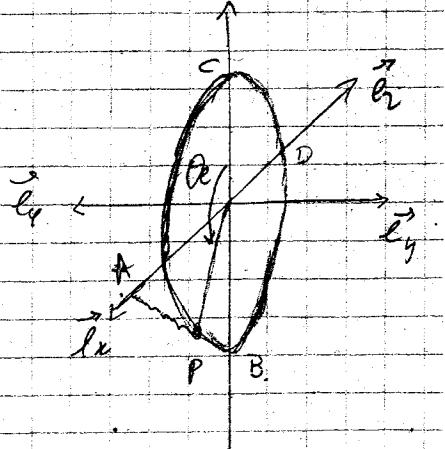
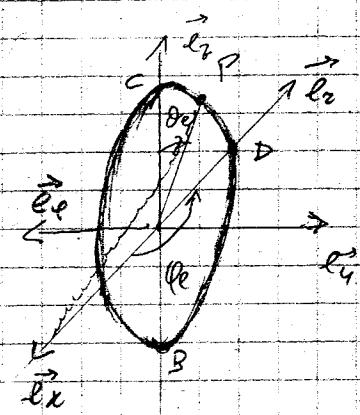
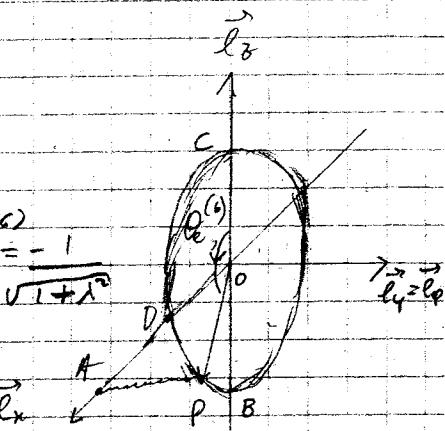
$$\vec{\psi}_p = \left[\frac{mg}{\sqrt{1-\lambda^2}} + cR \left(1 + \frac{2\lambda}{\sqrt{1-\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_y$$

$$\vec{q}_e^{(4)} = \left(\bar{u}, \operatorname{arctg} \left(\frac{2cR}{mg} \right) - \bar{u} \right), \sin \theta_e^{(4)} = \frac{-\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

$$\cos \theta_e^{(4)} = \frac{-1}{\sqrt{1+\lambda^2}}$$

$$\vec{\phi}_e = \left[-\frac{1}{2} \left(cR - ug \right) \frac{\lambda}{\sqrt{1-\lambda^2}} - cR \left(1 - \frac{1}{\sqrt{1-\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_x$$

$$\vec{\psi}_p = \left[-\frac{mg}{\sqrt{1-\lambda^2}} + cR \left(1 - \frac{2\lambda}{\sqrt{1-\lambda^2}} \right) \right] \vec{e}_y$$



Dinamica

4) Scriviamo le eq. di legge del modello.

A tale scopo, calcoliamo l'energia cinetica come

somma dell'energia cinetica dell'anello rigido $K^{(1)}$

più l'energia cinetica del punto materiale P, $K^{(2)}$

$$(13.1) \quad K = K^{(1)} + K^{(2)}$$

L'energia cinetica dell'anello è quella di un rotore che ha velocità angolare $\vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{e}_z$

$$K^{(1)} = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot I_0(\vec{\omega}) = \frac{1}{2} \dot{\varphi}^2 \vec{e}_z \cdot I_0(\vec{e}_z) =$$

$$(13.2) \quad = \frac{1}{2} \dot{\varphi}^2 I_{0z} = \frac{1}{2} \dot{\varphi}^2 \left(\frac{3}{2} m R^2 \right) = \frac{3}{4} m R^2 \dot{\varphi}^2$$

$$(13.3) \quad K^{(2)} = \frac{1}{2} m |\vec{v}_P|^2$$

Per calcolare la velocità di P, osserviamo che \vec{v}_P si può scomporre come somma della velocità rispetto all'anello (velocità relativa) più la velocità di P pensato solidale all'anello (velocità di trascinamento).

$$(13.4) \quad \vec{v}_P = \vec{v}_P^{(rel)} + \vec{v}_P^{(tr)}$$

Il moto di P relativo all'anello è un moto circolare di raggio R intorno all'asse \vec{e}_z . $\vec{v}_P^{(rel)} = R \dot{\theta} \vec{e}_\theta$

Il moto di trascinamento, è anch'esso un moto circolare intorno all'asse \vec{e}_z , di raggio pari a R in θ , quindi

$$(13.5) \quad \vec{v}_P^{(tr)} = R \sin \theta \dot{\varphi} \vec{e}_\theta$$

Dunque

$$(13.6) \quad \vec{v}_P = R (\dot{\theta} \vec{e}_\theta + \sin \theta \dot{\varphi} \vec{e}_\theta)$$

Allora

$$(14.1) |\vec{v}_P|^2 = R^2(\dot{\theta}^2 + \sin^2\theta \dot{\phi}^2)$$

$$(14.2) K^{(2)} = \frac{1}{2} m R^2 (\dot{\theta}^2 + \sin^2\theta \dot{\phi}^2)$$

$$(14.3) K = \frac{1}{2} m R^2 \left[\left(\frac{3}{2} + \sin^2\theta \right) \dot{\theta}^2 + \dot{\phi}^2 \right] = \frac{1}{2} m R^2 [\dot{\theta}, \dot{\phi}] \begin{bmatrix} \frac{3}{2} + \sin^2\theta & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\theta} \\ \dot{\phi} \end{bmatrix}$$

$$(14.4) \frac{\partial K}{\partial \dot{\phi}} = m R^2 \left(\frac{3}{2} + \sin^2\theta \right) \dot{\phi}, \quad \frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}} = 0$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\phi}} \right) = m R^2 \left(2 \sin\theta \cos\theta \ddot{\theta} + \left(\frac{3}{2} + \sin^2\theta \right) \ddot{\phi} \right)$$

$$(14.5) EL_{\dot{\phi}} : m R^2 \left(\sin 2\theta \ddot{\theta} \dot{\phi} + \left(\frac{3}{2} + \sin^2\theta \right) \ddot{\phi} \right) = -2 CR^2 \sin\theta \cos\theta$$

$$(14.6) \frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}} = m R^2 \ddot{\theta} \quad \frac{\partial K}{\partial \theta} = m R^2 \sin\theta \cos\theta \dot{\phi}^2$$

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

$$(14.7) EL_{\ddot{\theta}} :$$

$$m R^2 \left(\ddot{\theta} - \frac{1}{2} \sin 2\theta \dot{\phi}^2 \right) = 2 CR^2 \cos\theta \cos\theta + mgR \sin\theta$$

5) Le configurationi di eq. stabili sono $\vec{q}^{(6)} e \vec{q}^{(8)}$.

Le sollecitazione estiva è conservativa, quindi le eq. lineariate sono date da

$$A \ddot{x} + V \dot{x} = \vec{0}$$

dove

$$A_{ij} = \frac{\partial K}{\partial q_i \partial q_j} \Big|_{\vec{q}_e}, \quad V = \frac{\partial V}{\partial q_i} \Big|_{\vec{q}_e} = \mathcal{H}_V \Big|_{\vec{q}_e}$$

$$A = mR^2 \begin{bmatrix} \frac{3}{2} + \sin^2 \theta_e & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \Rightarrow A \Big|_{\vec{q}_e^{(6)}} = mR^2 \begin{bmatrix} \frac{3}{2} + \frac{\lambda^2}{1+\lambda^2} & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} = A \Big|_{\vec{q}_e^{(8)}}$$

$$\mathcal{H}_V \Big|_{\vec{q}_e^{(6)}} = \frac{m \sin \theta_e^{(6)}}{2CR} \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & \sin \theta_e^{(6)} - \frac{1}{\lambda} \cos \theta_e^{(6)} \end{bmatrix} = \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} + \frac{1}{\lambda \sqrt{1+\lambda^2}} \end{bmatrix} \frac{1}{2CR}$$

$$\mathcal{H}_V \Big|_{\vec{q}_e^{(8)}} = \frac{m \sin \theta_e^{(8)}}{2CR} \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & -\frac{\sin \theta_e^{(8)}}{\lambda} - \frac{1}{\lambda} \cos \theta_e^{(8)} \end{bmatrix} = \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & \frac{\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} + \frac{1}{\lambda \sqrt{1+\lambda^2}} \end{bmatrix} \frac{1}{2CR}$$

Dunque, le eq. lineariate in $\vec{q}_e^{(6)}$ e $\vec{q}_e^{(8)}$ avranno in

$$\left\{ mR^2 \left(\frac{3}{2} + \frac{\lambda^2}{1+\lambda^2} \right) \ddot{x}_1 + \frac{q\lambda}{\sqrt{1+\lambda^2}} CR^2 x_1 = 0 \right.$$

$$\left. mR^2 \ddot{x}_2 + \frac{2}{\lambda} \sqrt{1+\lambda^2} CR^2 x_2 = 0 \right.$$

e sono dirette proprie.

6) Reazioni vincolari esterne in C ohraante il moto. (16)

Utilizziamo le 4 ECD coi poli in B.

$$(16.1) \vec{M}_B^{\text{ext}} + \frac{d\vec{L}_B}{dt} = \vec{e}_2 \times \vec{e}_0 = \cos \theta \vec{e}_4 \\ \vec{e}_2 \times \vec{e}_0 = -\vec{e}_2$$

$$(16.2) \vec{L}_B^{(2)} = \vec{L}_B^{(1)} + \vec{L}_B$$

$$(16.3) \vec{L}_B^{(1)} = I_B(\vec{\omega}) = I_B(\dot{\phi} \vec{e}_3) = \dot{\phi} I_B(\vec{e}_3) = \dot{\phi} \frac{3}{2} m R^2 \vec{e}_2$$

$$(16.4) \vec{L}_B^{(2)} = (P_B B) \times m \vec{v}_p = B(\vec{e}_3 + \vec{e}_2) \times m R (\theta \vec{e}_0 + \sin \theta \dot{\phi} \vec{e}_4) = \\ = m R^2 (\theta \vec{e}_3 \times \vec{e}_0 + \sin \theta \dot{\phi} \vec{e}_3 \times \vec{e}_4 + \theta \vec{e}_2 \times \vec{e}_0 + \sin \theta \dot{\phi} \vec{e}_2 \times \vec{e}_4) = \\ = m R^2 (\theta \vec{e}_3 - \sin \theta \dot{\phi} \vec{e}_0 + \theta \cos \theta \vec{e}_4 - \sin \theta \dot{\phi} \vec{e}_2) = \\ (9.5) = m R^2 [(1 + \cos \theta) \dot{\phi} \vec{e}_3 - \sin \theta \dot{\phi} \vec{e}_0 - \sin \theta \dot{\phi} \vec{e}_2] = \\ (1.5) = m R^2 [(1 + \cos \theta) \dot{\phi} \vec{e}_3 - \sin \theta \dot{\phi} (-\sin \theta \vec{e}_2 + \cos \theta \vec{e}_4) - \sin \theta \dot{\phi} \vec{e}_2] = \\ = m R^2 [-\sin \theta (\cos \theta + 1) \dot{\phi} \vec{e}_2 + (1 + \cos \theta) \dot{\phi} \vec{e}_3 + \sin^2 \theta \dot{\phi} \vec{e}_4]$$

Quindi,

$$(6.5) \vec{L}_B = m R^2 [-\sin \theta (1 + \cos \theta) \dot{\phi} \vec{e}_2 + (1 + \cos \theta) \dot{\phi} \vec{e}_3 + \left(\frac{3}{2} + \sin^2 \theta\right) \dot{\phi} \vec{e}_4]$$

$$(16.6) \frac{d}{dt} \vec{L}_B = m R^2 \left[\begin{aligned} & \left(-(1 + \cos \theta)^2 + \sin^2 \theta \right) \ddot{\phi} \vec{e}_2 - \sin \theta (1 + \cos \theta) \ddot{\phi} \vec{e}_3 + \\ & + \left[-\sin \theta \ddot{\theta} + (1 + \cos \theta) (-\sin \theta \dot{\phi}^2 + \ddot{\phi}) \right] \vec{e}_4 + \left[2 \sin \cos \theta \ddot{\phi} + \left(\frac{3}{2} + \sin^2 \theta\right) \ddot{\phi} \right] \vec{e}_3 \end{aligned} \right]$$

$$(6.7) \vec{M}_B^{\text{ext}} = 2R \left(-\dot{\phi}' \vec{e}_2 + \dot{\theta}' \vec{e}_4 \right) + \vec{M}_B^{\text{ext} \rightarrow P}$$

Dunque, la II ECD (16.1), scomposta sulla

terza ($\vec{e}_z; \vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z$), si scrive:

$$(F.1) \vec{\ddot{e}}_x : -2R\dot{\phi}' + CR^2(1+\cos\theta)\sin\varphi = \frac{m}{2}R[\sin^2\theta - (1+\cos\theta)^2]\ddot{\theta} - \sin\theta(1+\cos\theta)\ddot{\varphi}$$

$$(F.2) \vec{\ddot{e}}_\varphi : 2R\dot{\phi}' + \frac{R}{2}(mg - CR)\sin\theta + CR^2(1+\cos\theta)\cos\varphi = \frac{m}{2}\sin^2\theta\ddot{\theta} + (1+\cos\theta)(-\sin\theta\ddot{\varphi} + \ddot{\theta})$$

$$(F.3) \vec{\ddot{e}}_z : -2CR^2\sin\theta\sin\varphi = \frac{m}{2}R^2[\sin 2\theta\ddot{\theta}\dot{\varphi} + \left(\frac{3}{2} + m^2\theta\right)\ddot{\varphi}]$$

Dalle prime due equazioni si ricava la reazione d'inerzia in C:

$$(F.4) \vec{\dot{\phi}'} = \left\{ \begin{array}{l} \frac{C(R-mg)\sin\theta - CR(1+\cos\theta)\cos\varphi + \frac{mR}{2}[\sin\theta\ddot{\theta}\dot{\varphi} + (1+\cos\theta)\ddot{\varphi}]}{2} \vec{e}_x + \\ + \frac{CR(1+\cos\theta)\sin\varphi - \frac{mR}{2}[-\cos\theta(1+\cos\theta) + \sin^2\theta]\ddot{\theta}}{2} \vec{e}_\varphi + \\ - \frac{\sin\theta(1+\cos\theta)}{2} \ddot{\varphi} \end{array} \right\} \vec{e}_z$$

N.B. La (F.3) è un'equazione pure di moto

che coincide con la (16.5). Inoltre, confrontando

la (16.5) con la (F.4) si può osservare che

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = \vec{L}_B \cdot \vec{e}_z,$$

cioè $\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}}$ è uguale alla componente del
momento angolare del modello, lungo l'asse verticale.