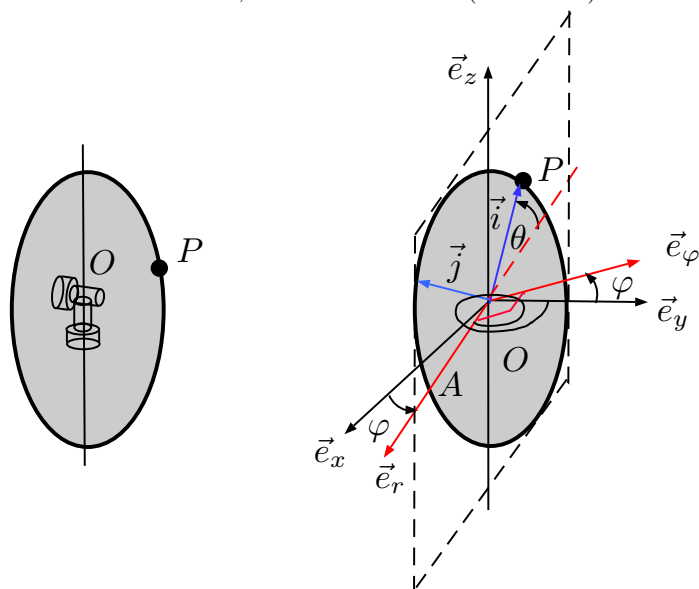


Compito di Meccanica Razionale (9 CFU)

Trieste, 11 Gennaio 2016. (G. Tondo)



Un disco rigido omogeneo di centro O , raggio R e massa $8m$, è vincolato a ruotare intorno al suo asse orizzontale il quale, a sua volta, può ruotare intorno ad un asse fisso verticale. Il dispositivo vincolare è realizzato mediante due cerniere cilindriche con assi ortogonali, come nella figura. Un punto materiale P di massa m , è saldato su un punto della circonferenza periferica del disco. Sul disco agisce una molla angolare di richiamo con asse verticale e costante elastica c , posta nel punto fisso O ; inoltre, su tutto il modello, agisce il peso proprio. Si denoti con $\varphi \in \mathbb{R}$, l'angolo tra la posizione di riposo della molla, individuata dal versore orizzontale \vec{e}_x e il versore $\vec{e}_r := (\vec{i} \times \vec{j}) \times \vec{e}_z$; con $-\pi < \theta \leq \pi$ l'angolo tra il versore $-\vec{e}_r$ e il versore \vec{i} .

STATICA.

- 1) Determinare le configurazioni di equilibrio del modello e discuterne la stabilità;
- 2) calcolare le reazioni e il momento delle reazioni vincolari, all'equilibrio, del dispositivo vincolare in O sul disco;
- 3) calcolare le reazioni vincolari interne, 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 e trovarne la soluzione particolare corrispondente alle condizioni iniziali

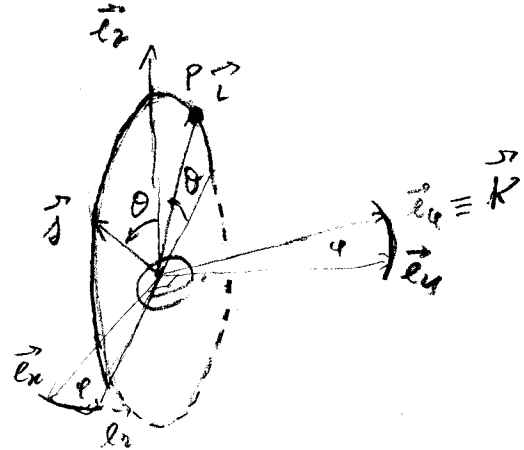
$$\varphi(0) = \frac{3}{2} \pi, \quad \theta(0) = 0, \quad \dot{\varphi}(0) = 0, \quad \dot{\theta}(0) = 0;$$

- 6) calcolare le reazioni e il momento delle reazioni vincolari del dispositivo vincolare in O sul disco, durante il moto.

Tema del 11/01/2016

1

Il modello è un rigido con 2 gradi di libertà, come si evince dal metodo dei congelamenti successivi.



Come coordinate libere si possono scegliere l'angolo di rotazione φ del piano del disco intorno all'asse \vec{l}_z e l'angolo θ di rotazione del disco intorno al suo asse.

Conviene considerare 3 basi di vettori:

$(\vec{l}_x, \vec{l}_y, \vec{l}_z)$: base "fissa";

$(\vec{l}_x, \vec{l}_y, \vec{l}_z)$: base "intermedia"; $\vec{l}_y = \vec{i} \times \vec{j}$, $\vec{l}_z = \vec{l}_y \times \vec{l}_x$

$(\vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$: base "solidale".

Valgono le seguenti relazioni:

$$(1.1) \left\{ \begin{array}{l} \vec{l}_x = \cos \varphi \vec{l}_z + \sin \varphi \vec{l}_y \\ \vec{l}_y = -\sin \varphi \vec{l}_z + \cos \varphi \vec{l}_x \\ \vec{l}_z = \vec{l}_z \end{array} \right. \left\{ \begin{array}{l} \vec{l}_x = \cos \varphi \vec{l}_z - \sin \varphi \vec{l}_y \\ \vec{l}_y = \sin \varphi \vec{l}_z + \cos \varphi \vec{l}_x \\ \vec{l}_z = \vec{l}_z \end{array} \right.$$

$$(1.2) \left\{ \begin{array}{l} \vec{i} = -\cos \theta \vec{l}_z + \sin \theta \vec{l}_x \\ \vec{j} = \sin \theta \vec{l}_z + \cos \theta \vec{l}_x \\ \vec{k} = \vec{l}_y \end{array} \right. \left\{ \begin{array}{l} \vec{l}_z = -\cos \theta \vec{i} + \sin \theta \vec{j} \\ \vec{l}_y = \vec{k} \\ \vec{l}_x = \sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j} \end{array} \right.$$

$$(1.3) \left\{ \begin{array}{l} \vec{i} = -\cos \theta (\cos \varphi \vec{l}_x + \sin \varphi \vec{l}_y) + \sin \theta \vec{l}_z \\ \vec{j} = \sin \theta (\cos \varphi \vec{l}_x + \sin \varphi \vec{l}_y) + \cos \theta \vec{l}_z \\ \vec{k} = \vec{l}_y \end{array} \right. \left\{ \begin{array}{l} \vec{l}_x = \cos \varphi (-\cos \theta \vec{i} + \sin \theta \vec{j}) - \sin \varphi \vec{k} \\ \vec{l}_y = \sin \varphi (-\cos \theta \vec{i} + \sin \theta \vec{j}) + \cos \varphi \vec{k} \\ \vec{l}_z = \sin \theta \vec{i} + \cos \theta \vec{j} \end{array} \right.$$

Inoltre, la velocità angolare del modello è:

$$(2.1) \vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{e}_z + \dot{\theta} \vec{K} \stackrel{(1.9)}{=} \dot{\varphi} (m \vec{e}_z + \cos \theta \vec{J}) + \dot{\theta} \vec{K}$$

$$|\vec{\omega}|^2 = \dot{\varphi}^2 + \dot{\theta}^2$$

Statica

Il modello è soggetto al peso proprio (sollecitazione conservativa) e alla forza di richiamo della molla angolare (localmente conservativa). Quindi, possiamo calcolare l'energia potenziale:

$$(2.2) V(\varphi, \theta) = \frac{1}{2} c \varphi^2 - \cancel{8m \vec{g} \cdot \vec{x}_0} - m \vec{g} \cdot \vec{x}_p$$

$$(2.3) \vec{x}_p = P-O = R \vec{e} \stackrel{(1.2)}{=} R (-\cos \theta \vec{e}_z + \sin \theta \vec{e}_z)$$

Da cui

$$(2.4) V = \frac{1}{2} c \varphi^2 + m g \vec{e}_z \cdot R \vec{e} = \frac{1}{2} c \varphi^2 + m g R \sin \theta$$

$$(2.5) \begin{cases} \frac{\partial V}{\partial \varphi} = c \varphi = -Q_\varphi \\ \frac{\partial V}{\partial \theta} = m g R \cos \theta = -Q_\theta \end{cases}$$

Allora i punti stazionari di V e quindi gli equilibri

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

$$\left. \begin{matrix} \varphi = 0 \\ \theta = \frac{\pi}{2}, -\frac{\pi}{2} \end{matrix} \right\} \vec{q}_e^{(1)} = (0, \frac{\pi}{2})$$

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

Per determinare la stabilità dei 2 equilibri,
calcoliamo la matrice Hessiana di V

$$(3.1) \quad \mathcal{H} = \begin{bmatrix} c & 0 \\ 0 & -mgR \sin \theta_e \end{bmatrix} \Rightarrow \mathcal{H}_{11} = c > 0 \\ \det \mathcal{H} = -cmgR \sin \theta_e$$

Da qui

$$(3.2) \quad \vec{q}^e^{(1)} = \left(0, \frac{\bar{u}}{2} \right) \quad \mathcal{H}_{11} > 0 \\ \det \mathcal{H} < 0 \quad \Downarrow \\ \text{instabile}$$

$$(3.3) \quad \vec{q}^e^{(2)} = \left(0, -\frac{\bar{u}}{2} \right) \quad \mathcal{H}_{11} > 0 \\ \det \mathcal{H} > 0 \quad \Downarrow \\ \text{punto di min.} \\ \text{stabile}$$

2) Restrizioni all'equilibrio

Il dispositivo vincolare esercita sul rigido una sollecitazione
rettiva relativizzata da $(\vec{\phi}_0, \vec{\mu})$ che si trova
richiedendo che siano soddisfatte le ECS

$$(3.4) \quad \begin{cases} \vec{P} + \vec{\phi}_0 = \vec{0} \\ \vec{M}_0 + \vec{\mu} = \vec{0} \end{cases} \quad \begin{cases} -3mg \vec{e}_z + \vec{\phi}_0 = \vec{0} \\ -c\varphi \vec{e}_z + (P \cdot 0) \times m\vec{g} + \vec{\mu} = \vec{0} \end{cases}$$

Dato che

$$(3.5) \quad (P \cdot 0) \times m\vec{g} = R \vec{i} \times (-mg \vec{e}_z) = -mgR \vec{i} \times \vec{e}_z = -mgR \cos \theta \vec{k}$$

si trova

$$(3.6) \quad \begin{aligned} \vec{\phi}_0 &= 3mg \vec{e}_z \\ \vec{\mu} &= c\varphi \vec{e}_z + mgR \cos \theta \vec{e}_\varphi = \vec{0} \end{aligned}$$

3) Reazione del disco nel punto P

4

Il disco esercita nel punto materiale P una reazione, tramite la saldatura, schematizzata da una forza $\vec{\phi}_P$, che si trova richiedendo che sia soddisfatta l'eq. della statica del punto

$$\vec{F}_P + \vec{\phi}_P = \vec{0} \Leftrightarrow -m g \vec{e}_z + \vec{\phi}_P = \vec{0} \Leftrightarrow \vec{\phi}_P = m g \vec{e}_z$$

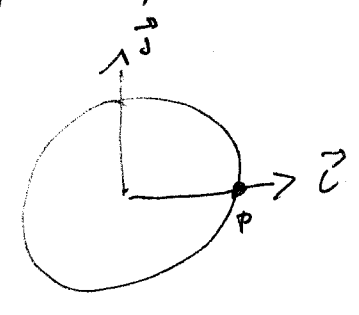
Dinamica

Il modello è soggetto a vincoli olonomi e non dissipativi. Quindi, possiamo scrivere le eq. di Lagrange. A tale scopo calcoliamo l'energia cinetica, tenendo conto che il modello ha un punto fisso O

$$(5.1) \quad K = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \mathbb{I}_O(\vec{\omega}) = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{L}_O$$

Per il calcolo di $\vec{L}_O = \mathbb{I}_O(\vec{\omega})$, conviene scegliere la terna solida al rigido $(O; \vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$. Essendo tale terna una TPI(O) non solo per il disco, ma anche per tutto il rigido costituito dal disco più il punto P, la matrice d'inerzia è data da

$$(5.2) \quad \mathbb{I}_O = \begin{bmatrix} I_1 & & \\ & I_2 & \\ & & (I_1 + I_2) \end{bmatrix}$$



dove

$$I_1 = I_1^{(d)} = \frac{1}{4} (8m) R^2 = 2m R^2$$

$$(5.3) \quad I_2 = I_2^{(a)} + m R^2 = 2m R^2 + m R^2 = 3m R^2$$

$$I_1 + I_2 = 5m R^2$$

Quindi:

$$(5.4) \quad \vec{L}_O = \mathbb{I}_O(\vec{\omega}) \stackrel{(5.1)}{=} [\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}] \begin{bmatrix} 2m R^2 & & \\ & 3m R^2 & \\ & & 5m R^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} \sin \theta \\ \dot{\varphi} \cos \theta \\ \dot{\theta} \end{bmatrix}$$

$$= m R^2 (2 \dot{\varphi} \sin \theta \vec{i} + 3 \dot{\varphi} \cos \theta \vec{j} + 5 \dot{\theta} \vec{k})$$

Allora, l'energia cinetica del modello è. (6)

$$K = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{L}_0 = \frac{1}{2} (\dot{\varphi} \sin \theta \vec{i} + \dot{\varphi} \cos \theta \vec{j} + \dot{\theta} \vec{k}) \cdot mR^2 (2\dot{\varphi} \sin \theta \vec{i} + 3\dot{\varphi} \cos \theta \vec{j} + 5\dot{\theta} \vec{k})$$

$$(6.1) \quad = \frac{1}{2} mR^2 (2\dot{\varphi}^2 \sin^2 \theta + 3\dot{\varphi}^2 \cos^2 \theta + 5\dot{\theta}^2) = \frac{1}{2} mR^2 (2 + \cos^2 \theta) \dot{\varphi}^2 + 5\dot{\theta}^2$$

Determiniamo le EL:

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = mR^2 (2 + \cos^2 \theta) \dot{\varphi}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = mR^2 [(2 + \cos^2 \theta) \ddot{\varphi} - 2 \cos \theta \sin \theta \dot{\theta} \dot{\varphi}]$$

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

$$(6.2) \text{ EL}_{\varphi}: \quad mR^2 (2 + \cos^2 \theta) \ddot{\varphi} - mR^2 \sin 2\theta \dot{\theta} \dot{\varphi} + C\varphi = 0 \quad (6.5)$$

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}} = 5mR^2 \dot{\theta}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\theta}} \right) = 5mR^2 \ddot{\theta}$$

$$\frac{\partial K}{\partial \theta} = -mR^2 \cos \theta \sin \theta \dot{\varphi}^2 = -\frac{mR^2}{2} \sin 2\theta \dot{\varphi}^2$$

$$(6.3) \text{ EL}_{\theta}: \quad 5mR^2 \ddot{\theta} + \frac{mR^2}{2} \sin 2\theta \dot{\varphi}^2 + mgR \cos \theta = 0$$

5) Linearizzazione

17

Poiché i vincoli sono fini e la sollecitazione è conservativa, le EL linearizzate intorno agli equilibri sono

$$(7.1) \quad A \ddot{\vec{x}} + N \vec{x} = 0 \quad \vec{x} := \frac{\vec{q}(t) - \vec{q}_e}{\varepsilon} \quad \varepsilon \in \mathbb{R},$$

dove A è la matrice dell'energia cinetica calcolata agli equilibri e N la matrice Hessiana calcolata negli equilibri. Dunque

$$(7.2) \quad A^{(6.1)} = mR^2 \left[\begin{array}{c|c} 2 + \cos^2 \theta_e & 0 \\ \hline 0 & 5 \end{array} \right], \quad N^{(3.1)} = \left[\begin{array}{c|c} C & 0 \\ \hline 0 & -mgR \sin \theta_e \end{array} \right]$$

Allora, il sistema (7.1) diventa

$$(7.3) \quad \begin{cases} mR^2 (2 + \cos^2 \theta_e) \ddot{x}_1 + C x_1 = 0 \\ 5mR^2 \ddot{x}_2 - mgR \sin \theta_e x_2 = 0 \end{cases}$$

che, calcolato in $\vec{q}_e^{(1)}$ e $\vec{q}_e^{(2)}$, risulta rispettivamente

$$(7.4) \quad \begin{cases} 2mR^2 \ddot{x}_1 + C x_1 = 0 \\ 5mR^2 \ddot{x}_2 - mgR x_2 = 0 \end{cases} \quad \begin{cases} 2mR^2 \ddot{x}_1 + C x_1 = 0 \\ 5mR^2 \ddot{x}_2 + mgR x_2 = 0 \end{cases}$$

Per determinare le soluzioni particolari corrispondenti alle condizioni iniziali

18

$$(8.1) \quad \varphi(0) = 3\frac{\pi}{2}, \quad \dot{\varphi}(0) = 0, \quad \theta(0) = 0, \quad \dot{\theta}(0) = 0,$$

scriviamo, prima, gli integrali generali dei (7.4). Ciò si può fare immediatamente poiché le 2 equazioni di ognuno dei 2 sistemi sono già disaccoppiate.

Allora, intorno a $\vec{q}_e^{(1)}$

$$(8.2) \quad \begin{cases} x_1(t) = A_1 \cos\left(\sqrt{\frac{c}{2mR^2}} t + d_1\right) \\ x_2(t) = A_2 \cosh\left(\sqrt{\frac{g}{5R}} t + d_2\right) \end{cases} \quad A_1, A_2, d_1, d_2 \in \mathbb{R}$$

Per imporre la (8.1), ricordiamo che, per definizione,

$$(8.3) \quad x_1(t) = \frac{\varphi(t) - \varphi_e}{\varepsilon}, \quad x_2(t) = \frac{\theta(t) - \theta_e}{\varepsilon}$$

Quindi, tenuto conto della (8.3), le (8.2) si scrivono

$$(8.4) \quad \begin{cases} \varphi(t) = \varepsilon A_1 \cos\left(\sqrt{\frac{c}{2mR^2}} t + d_1\right) \\ \theta(t) = \frac{\pi}{2} + \varepsilon A_2 \cosh\left(\sqrt{\frac{g}{5R}} t + d_2\right) \end{cases}$$

Allora, la richiesta (8.1) implica

$$\begin{cases} 3\frac{\pi}{2} = \varphi(0) = \varepsilon A_1 \cos d_1 \\ 0 = \dot{\varphi}(0) = -\varepsilon A_1 \sqrt{\frac{c}{2mR^2}} \sin d_1 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} d_1 = 0 \\ \varepsilon A_1 = \frac{3\pi}{2} \end{cases}$$

$$\begin{cases} 0 = \theta(0) = \frac{\pi}{2} + \varepsilon A_2 \cosh d_2 \\ 0 = \dot{\theta}(0) = \varepsilon A_2 \sqrt{\frac{g}{5R}} \sinh d_2 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} d_2 = 0 \\ \varepsilon A_2 = -\frac{\pi}{2} \end{cases}$$

Dunque, la soluzione particolare che soddisfa le (8.1) intorno a $\vec{q}e^{(1)}$ è

$$(9.1) \quad \begin{cases} \varphi(t) = 3 \frac{\bar{U}}{2} \cos \sqrt{\frac{c}{2mR^2}} t & \text{moto armonico} \\ \theta(t) = -\frac{\bar{U}}{2} \left(1 - \cosh \sqrt{\frac{g}{5R}} t\right) & \text{moto iperbolico} \end{cases}$$

Analogamente, intorno a $\vec{q}e^{(2)}$

$$(9.2) \quad \begin{cases} x_1(t) = A_1 \cos \left(\sqrt{\frac{c}{2mR^2}} t + d_1 \right) \\ x_2(t) = B_2 \cos \left(\sqrt{\frac{g}{5R}} t + \beta_2 \right) \end{cases}$$

quindi

$$(9.3) \quad \begin{cases} \varphi(t) = \varepsilon A_1 \cos \left(\sqrt{\frac{c}{2mR^2}} t + d_1 \right) & \text{moto armonico} \\ \theta(t) = -\frac{\bar{U}}{2} + \varepsilon B_2 \cos \left(\sqrt{\frac{g}{5R}} t + \beta_2 \right) & \text{moto armonico} \end{cases}$$

La soluzione della I eq. è la stessa di (8.1). Invece, per la II eq., la richiesta (8.2) si scrive

$$(9.4) \quad \begin{cases} 0 = \theta(0) = -\frac{\bar{U}}{2} + \varepsilon B_2 \cos \beta_2 \\ 0 = \dot{\theta}(0) = -\varepsilon B_2 \sqrt{\frac{g}{5R}} \sin \beta_2 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \beta_2 = 0 \\ \varepsilon B_2 = +\frac{\bar{U}}{2} \end{cases}$$

Dunque, la soluzione particolare che soddisfa le (8.2) intorno a $\vec{q}e^{(1)}$ è

$$(9.5) \quad \begin{cases} \varphi(t) = 3 \frac{\bar{U}}{2} \cos \sqrt{\frac{c}{2mR^2}} t & \text{moto armonico} \\ \theta(t) = \frac{\bar{U}}{2} \left(-1 + \cosh \sqrt{\frac{g}{5R}} t\right) & \text{moto armonico} \end{cases}$$

6) Reazioni dinamiche in O, nel rigido

Scriviamo le ECS tenendo conto che il rigido ha il punto fisso O

$$(10.1) \quad \vec{R}^{(ext)} + \vec{f}_0 = \sum m \vec{a}_0 + m \vec{a}_p$$

$$\vec{M}_0^{(ext)} + \vec{p}' = \frac{d\vec{L}_0}{dt}$$

Per calcolare l'accelerazione del punto P del rigido, scriviamo

$$(10.2) \quad P-O = R \vec{z} = R (-\cos \theta \vec{e}_x + \sin \theta \vec{e}_z)$$

Deriviamo, rispetto al tempo la (10.2), tenendo conto che

$$\dot{\vec{e}}_x = \vec{\omega}^{(i)} \times \vec{e}_x = \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi, \quad \dot{\vec{e}}_\varphi = \vec{\omega}^{(i)} \times \vec{e}_\varphi = \dot{\varphi} \vec{e}_z,$$

$$\vec{\omega}^{(i)} = \dot{\varphi} \vec{e}_z,$$

dove $\vec{\omega}^{(i)}$ indica la velocità angolare della terna intermedia $(\vec{e}_x, \vec{e}_\varphi, \vec{e}_z)$ vs. a quella fissa.

$$\vec{N}_p = R (\dot{\theta} \sin \theta \vec{e}_r - \cos \theta \dot{\vec{e}}_r + \cos \theta \dot{\theta} \vec{e}_\theta)$$

$$(11.1) \quad = R (\dot{\theta} \sin \theta \vec{e}_r - \dot{\varphi} \cos \theta \vec{e}_\varphi + \cos \theta \dot{\theta} \vec{e}_\theta)$$

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

$$(11.2) \quad = R \left[\ddot{\theta} \sin \theta + (\dot{\theta}^2 + \dot{\varphi}^2) \cos \theta \right] \vec{e}_r +$$

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

$$+ R \left(\ddot{\theta} \cos \theta - \dot{\theta}^2 \sin \theta \right) \vec{e}_\theta$$

Dunque, la IECB (10.1) si può scrivere

$$- m g \vec{e}_z + \vec{\Phi}_0' = m \vec{a}_p$$

da cui

$$(11.3) \quad \vec{\Phi}_0' = m g \vec{e}_z + m \vec{a}_p = m R \left[\ddot{\theta} \sin \theta + (\dot{\theta}^2 + \dot{\varphi}^2) \cos \theta \right] \vec{e}_r + m R \left[2 \dot{\theta} \dot{\varphi} \sin \theta - \dot{\varphi} \cos \theta \right] \vec{e}_\varphi + m \left[g + R (\ddot{\theta} \cos \theta - \dot{\theta}^2 \sin \theta) \right] \vec{e}_z$$

Per la II ECD, calcoliamo

(12)

$$\vec{L}_0 = m R^2 (2 \dot{\varphi} \sin \theta \vec{c} + 3 \dot{\varphi} \cos \theta \vec{j} + 5 \dot{\theta} \vec{k})$$

$$= m R^2 \left[2 \dot{\varphi} \sin \theta (-\cos \theta \vec{e}_2 + \sin \theta \vec{e}_3) + 3 \dot{\varphi} \cos \theta (\sin \theta \vec{e}_2 + \cos \theta \vec{e}_3) + 5 \dot{\theta} \vec{e}_3 \right]$$

$$= m R^2 \left[\dot{\varphi} \sin \theta \cos \theta \vec{e}_2 + 5 \dot{\theta} \vec{e}_3 + \dot{\varphi} (\sin^2 \theta + 3 \cos^2 \theta) \vec{e}_3 \right]$$

$$= m R^2 \left[\frac{\dot{\varphi}}{2} \sin 2\theta \vec{e}_2 + 5 \dot{\theta} \vec{e}_3 + \dot{\varphi} (2 + \cos^2 \theta) \vec{e}_3 \right]$$

$$\frac{d\vec{L}_0}{dt} = m R^2 \left[\left(\ddot{\varphi} \sin 2\theta + \dot{\varphi} \cos 2\theta \dot{\theta} \right) \vec{e}_2 + \frac{\dot{\varphi}}{2} \sin 2\theta \ddot{\theta} \vec{e}_2 + \right. \\ \left. + 5 \left(\ddot{\theta} \vec{e}_3 + \dot{\theta} \vec{e}_3 \right) + \left(\ddot{\varphi} (2 + \cos^2 \theta) - 2 \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos \theta \sin \theta \right) \vec{e}_3 \right]$$

$$= m R^2 \left[\left(\frac{\ddot{\varphi}}{2} \sin 2\theta + \dot{\varphi} \cos 2\theta \dot{\theta} \right) \vec{e}_2 + \frac{\dot{\varphi}}{2} \sin 2\theta \ddot{\theta} \vec{e}_2 + \right. \\ \left. + 5 \ddot{\theta} \vec{e}_3 - 5 \dot{\theta} \dot{\varphi} \vec{e}_2 + \left(\ddot{\varphi} (2 + \cos^2 \theta) - \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin 2\theta \right) \vec{e}_3 \right]$$

$$= m R^2 \left[\frac{\ddot{\varphi}}{2} \sin 2\theta + (\cos 2\theta - 5) \dot{\varphi} \dot{\theta} \vec{e}_2 + \right. \\ \left. + \left(\frac{\dot{\varphi}^2}{2} \sin 2\theta + 5 \ddot{\theta} \right) \vec{e}_2 + \right. \\ \left. + \left(\ddot{\varphi} (2 + \cos^2 \theta) - \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin 2\theta \right) \vec{e}_3 \right]$$

Inoltre, dalle (3.5)

$$\vec{M}_0^{(att)} = -c\varphi \vec{e}_2 - mg R \cos \theta \vec{e}_3$$

Allora, dalle II ECD si ottiene

LL3

$$\begin{aligned} \vec{f}' = mR^2 & \left[\frac{\ddot{\varphi}}{2} \sin 2\theta + (\cos 2\theta - 5) \dot{\varphi} \dot{\theta} \right] \vec{e}_z + \\ & + mR^2 \left(\frac{\dot{\varphi}^2}{2} \sin 2\theta + 5 \ddot{\theta} + \frac{g}{R} \cos \theta \right) \vec{e}_\varphi \\ & + \left(c\varphi + mR^2 \left[\dot{\varphi} (2 + \cos^2 \theta) - \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin 2\theta \right] \right) \vec{e}_\theta \end{aligned}$$

Si osserva che l'unica componente non nulla di \vec{f}' è quella lungo \vec{e}_z

$$\ddot{\theta} \neq \vec{f}' \cdot \vec{e}_z = mR^2 \left[\frac{\ddot{\varphi}}{2} \sin 2\theta + (\cos 2\theta - 5) \dot{\varphi} \dot{\theta} \right],$$

poiché le componenti lungo \vec{e}_z , rispettivamente \vec{e}_φ ,

si annullano, coincidendo _____ con

il primo termine della (6.2), rispettivamente (6.3),

cioè le EL. Ciò si poteva prevedere a priori

poiché, il lavoro virtuale del complesso delle reazioni

citonami reattive sul modello è nullo per l'Hp.

di vincoli non di tipo attivi e bilateri. Quindi

$$0 = LV^{(virt)} = \cancel{\phi_0 \cdot \delta \cancel{\phi_0}} + \vec{f}' \cdot \vec{E}, \quad \begin{aligned} \vec{E} = \dot{\omega} \delta \tau = \\ = \dot{\varphi} \delta \tau \vec{e}_z + \dot{\theta} \delta \tau \vec{e}_\varphi \\ = \delta \varphi \vec{e}_z + \delta \theta \vec{e}_\varphi \end{aligned}$$

Allora,

$$0 = \vec{f}' \cdot \vec{e}_z \delta \varphi + \vec{f}' \cdot \vec{e}_\varphi \delta \theta \quad \forall \delta \varphi, \delta \theta \in \mathbb{R}$$

$$\Rightarrow \vec{f}' \cdot \vec{e}_z = \vec{f}' \cdot \vec{e}_\varphi = 0$$