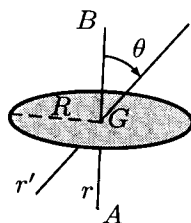


Compito di Meccanica Razionale (9 CFU)

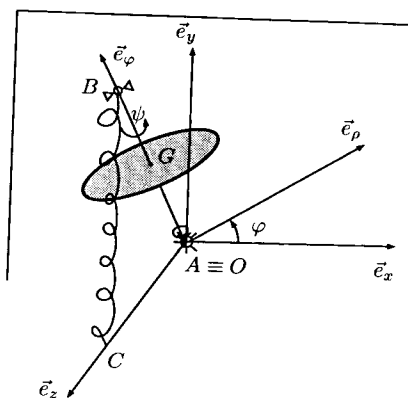
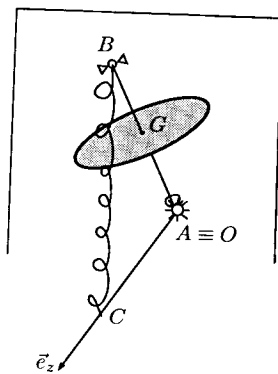
Trieste, 10 gennaio 2017. (G. Tondo)

Si consideri il corpo rigido della figura, costituito da un disco *omogeneo* di massa m e raggio R , sul quale è saldato un asse r ortogonale, di massa *trascurabile*, passante per il centro G e di estremi A, B , con $\overline{AG} = \overline{BG} = d$.

- 1) Si calcoli il momento d'inerzia del rigido rispetto ad un asse r' passante per G e inclinato di un angolo θ rispetto all'asse r .



Il rigido suddetto è vincolato, come in figura, con una cerniera sferica in A ad un punto fisso O e con un appoggio liscio bilatero in B ad un piano verticale passante per O . Sul rigido agisce il peso proprio, la forza di richiamo di una molla lineare, di costante elastica c , fissata nei punti B e C , $\overline{OC} = 2d$, la forza di richiamo di una molla angolare, di costante elastica b , fissata nel punto A .



STATICA

Detto φ l'angolo tra il versore \vec{e}_y e l'asse r e ψ l'angolo di rotazione del disco, misurato a partire dalla posizione in cui la molla angolare è a riposo, determinare:

- 2) le configurazioni di equilibrio del modello $\vec{q}_e = (\varphi_e, \psi_e)$ e la loro stabilità;
- 3) le reazioni vincolari esterne sull'asse r in A e in B , all'equilibrio.

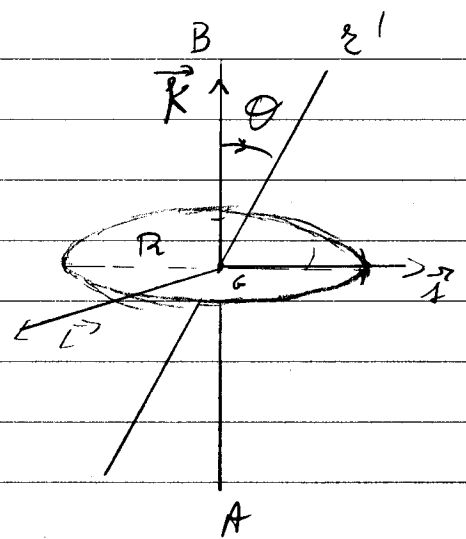
DINAMICA

- 4) Scrivere le equazioni differenziali pure di moto;
- 5) linearizzare le equazioni di moto intorno alle configurazioni di equilibrio;
- 6) calcolare la reazione vincolare esterne sui punti A e B , durante il moto.

Tema del 10/01/2018

1) Utilizziamo la formula

$$I_{z'} = \text{vers}(z') \cdot I_G(\text{vers}(z')) \quad \sigma \in z'$$



Calcoliamo la matrice di I_G , rispetto alla base $B_G = (\vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$ con

$\vec{j} \in \text{piano}(z, z')$ e $\vec{k} \parallel z$. Quindi

$$I_G^{B_G} = \begin{bmatrix} A & & \\ & A & \\ & & c \end{bmatrix}, \text{ dove } A = \frac{mR^2}{4}, c = 2A = \frac{mR^2}{2}$$

$$\text{vers}(z') = \sin \theta \vec{j} + \cos \theta \vec{k}$$

Dunque

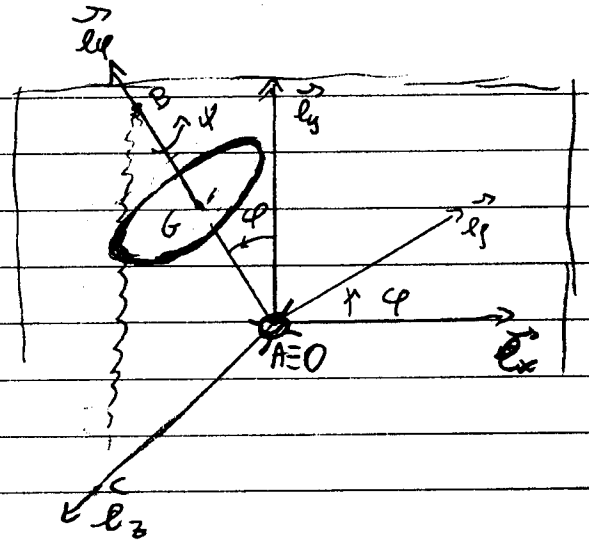
$$I_{z'} = \begin{bmatrix} 0 & \sin \theta & \cos \theta \end{bmatrix} \begin{bmatrix} A & & \\ & A & \\ & & c \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ \sin \theta \\ \cos \theta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & \sin \theta & \cos \theta \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ A \sin^2 \theta \\ c \cos^2 \theta \end{bmatrix} =$$

$$= A \sin^2 \theta + c \cos^2 \theta = A (\sin^2 \theta + 2 \cos^2 \theta) = A (1 + \cos^2 \theta) =$$

$$= \frac{mR^2}{4} (1 + \cos^2 \theta)$$

Cinematica

Il rigido R ha 2 g.l., come si può dedurre dal metodo dei congelamenti meccanici. Infatti, l'asse AB , fissa in O può ruotare nel piano (\vec{e}_x, \vec{e}_y) intorno all'asse \vec{e}_z . Congelando tale rotazione, rimane libera la rotazione del disco intorno al suo



asse. Congelando anche questa, il rigido è congelato. Si può arrivare alle stesse conclusioni con il metodo del bilancio. Il rigido ha un punto fisso, A , quindi 3 g.l. Il vincolo di appoggio di B nel piano (\vec{e}_x, \vec{e}_y) è un vincolo semplice. Quindi

$$l = g - n = 3 - 1 = 2. \quad \text{Coord. libere} = \{(\varphi, \psi)\}$$

Considereremo le seguenti basi:

$$0 \leq \varphi < 2\pi$$

$$B_{\text{fissa}} = (\vec{e}_x, \vec{e}_y, \vec{e}_z) : \text{base "fissa"} \quad \psi \in \mathbb{R}$$

$$B_i = (\vec{e}_s, \vec{e}_q, \vec{e}_z) : \text{base "intermedia"} \quad \vec{\omega}^{(1)} = \dot{\varphi} \vec{e}_z$$

$$B_o = (\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}) : \text{base "solidale"} \in \mathcal{R} \quad \vec{\omega}^{(2)} = \dot{\varphi} \vec{e}_q$$

$$\begin{cases} \vec{e}_s = \cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y \\ \vec{e}_q = -\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y \\ \vec{e}_z = \vec{e}_z \end{cases} \quad \begin{cases} \vec{e}_x = \cos \varphi \vec{e}_s - \sin \varphi \vec{e}_q \\ \vec{e}_y = \sin \varphi \vec{e}_s + \cos \varphi \vec{e}_q \\ \vec{e}_z = \vec{e}_z \end{cases}$$

$$\dot{\vec{e}}_s = \vec{\omega}^{(1)} \times \vec{e}_s = \dot{\varphi} \vec{e}_z \times \vec{e}_s = \dot{\varphi} \vec{e}_q, \quad \dot{\vec{e}}_q = \vec{\omega}^{(2)} \times \vec{e}_q = \dot{\varphi} \vec{e}_z \times \vec{e}_q = -\dot{\varphi} \vec{e}_s$$

$$B-O = 2d \vec{e}_\varphi = 2d(-\sin\varphi \vec{e}_x + \cos\varphi \vec{e}_y)$$

$$G-O = d \vec{e}_\varphi = d(-\sin\varphi \vec{e}_x + \cos\varphi \vec{e}_y)$$

$$B-C = (B-O) + (O-C) = 2d \vec{e}_\varphi - 2d \vec{e}_z = 2d(\vec{e}_\varphi - \vec{e}_z)$$

$$= 2d(-\sin\varphi \vec{e}_x + \cos\varphi \vec{e}_y - \vec{e}_z)$$

$$\vec{w} = \dot{\varphi} \vec{e}_z + \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi = \dot{\varphi} \vec{e}_z + \dot{\varphi}(-\sin\varphi \vec{e}_x + \cos\varphi \vec{e}_y)$$

Statica

- 2) La sollecitazione, dovuta al peso proprio e alle molle, è conservativa. Quindi, ammette energia potenziale

$$V(\varphi, t) = -m\vec{g} \cdot (G-O) + \frac{1}{2}c \overline{BC}^2 + \frac{1}{2}b\varphi^2$$

$$\overline{BC}^2 = (B-O) \cdot (B-O) = 4d^2 (\vec{e}_\varphi - \vec{e}_z) \cdot (\vec{e}_\varphi - \vec{e}_z) = 4d^2 \cdot 2 = 8d^2$$

Dunque,

$$V = mg \vec{e}_y \cdot d \vec{e}_\varphi + \frac{1}{2}c(8d^2) + \frac{1}{2}b\varphi^2$$

Trascurando il termine costante, si trova

$$V(\varphi, t) = mgd \cos\varphi + \frac{1}{2}b\varphi^2$$

Cerchiamo i punti stazionari della funzione V .

$$\begin{cases} \frac{\partial V}{\partial \varphi} = -mg \sin \varphi = -Q\varphi \\ \frac{\partial V}{\partial \psi} = b\psi = -Q\psi \end{cases}$$

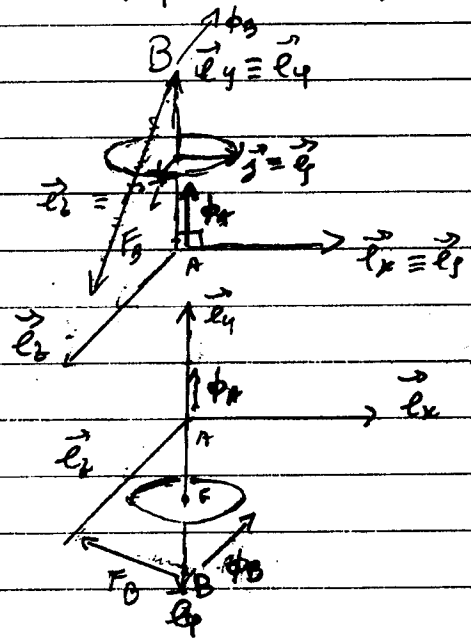
Dunque, i punti stazionari \Leftrightarrow equilibri del modello sono le soluzioni del sistema

$$\begin{cases} mg \sin \varphi = 0 \\ b\psi = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \sin \varphi = 0 \\ \psi = 0 \end{cases} \begin{cases} \varphi = 0 \\ \varphi = \bar{\varphi} \end{cases} \begin{cases} \varphi = 0 \\ \psi = 0 \end{cases}$$

cioè

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

$$\vec{q}_e^{(2)} = (\bar{\varphi}, 0)$$



Stabilità

$$\frac{\partial^2 V}{\partial \varphi^2} = -mg \cos \varphi, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \varphi \partial \psi} = 0, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \psi^2} = b$$

$$\mathcal{H} = \begin{bmatrix} -mg \cos \varphi & 0 \\ 0 & b \end{bmatrix} \quad \begin{aligned} \mathcal{H}_{11} &= -mg \cos \varphi \\ \det \mathcal{H} &= b \mathcal{H}_{11} \end{aligned}$$

$\mathcal{H}_{11}|_{\vec{q}_e^{(1)}} < 0, \det \mathcal{H} < 0 \Rightarrow \vec{q}_e^{(1)}$ è un velle \Rightarrow instabile

$\mathcal{H}_{11}|_{\vec{q}_e^{(2)}} > 0, \det \mathcal{H} > 0 \Rightarrow \vec{q}_e^{(2)}$ è pt. di minimo \Rightarrow stabile

3) Reazioni esterne in A e B, all'equilibrio: $\vec{L} = \{(A, \vec{\phi}_A), (B, \vec{\phi}_B = \phi \vec{e}_z)\}$

Seppiamo che nella configurazione di equilibrio le ECS sono necessariamente rettilinee.
 Quindi, all'equilibrio

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{R} \xrightarrow{(ext, ext)} + \vec{\phi}_A + \vec{\phi}_B = \vec{0} \\ \vec{M}_O \xrightarrow{(ext, ext)} + (B-O) \times \vec{\phi}_B = \vec{0} \end{array} \right.$$

$$\vec{R} \xrightarrow{(ext, ext)} = m \vec{g} + \vec{F}_B \xrightarrow{(usata)} = -mg \vec{e}_y - c(B-O) = -mg \vec{e}_y - 2cd(\vec{e}_y - \vec{e}_z)$$

$$\vec{M}_O \xrightarrow{(ext, ext)} = (G-O) \times m \vec{g} + (B-O) \times \vec{F}_B \xrightarrow{(usata)} = -b\psi \vec{e}_\varphi$$

$$\begin{aligned} &= d \vec{e}_\varphi \times -mg \vec{e}_y + 2cd \vec{e}_\varphi \times [2cd(\vec{e}_y - \vec{e}_z)] - b\psi \vec{e}_\varphi \\ &= mgd \sin \varphi \vec{e}_z - b\psi \vec{e}_\varphi + 4cd^2 \vec{e}_\varphi \end{aligned}$$

$$(B-O) \times \vec{\phi}_B = 2cd \vec{e}_\varphi \times \phi \vec{e}_z = 2d\phi \vec{e}_\varphi \times \vec{e}_z = 2d\phi \vec{e}_\varphi$$

Nella configurazione di eq. $\vec{q}_e^{(1)}$.

$$\vec{R} \Big|_{\vec{q}_e^{(1)}} \xrightarrow{(ext, ext)} = -mg \vec{e}_y - 2cd(\vec{e}_y - \vec{e}_z) = -(mg + 2cd) \vec{e}_y + 2cd \vec{e}_z$$

$$\vec{M} \Big|_{\vec{q}_e^{(1)}} \xrightarrow{(ext, ext)} = 4cd^2 \vec{e}_x$$

$$(B-O) \times \vec{\phi}_B \Big|_{\vec{q}_e^{(1)}} = 2d\phi \vec{e}_x$$

$$\left\{ \begin{array}{l} -(mg + 2cd) \vec{e}_y + 2cd \vec{e}_z + \phi \vec{e}_z = -\vec{\phi}_A \Rightarrow \vec{\phi}_A = \dots \\ 4cd^2 \vec{e}_x + 2d\phi \vec{e}_x = 0 \Rightarrow \phi = -2cd \end{array} \right.$$

Donc, in $\vec{q}_e^{(1)} = (0, 0)$

$$\vec{\phi}_B = -2cd \vec{e}_z, \vec{\phi}_A = (mg + 2cd) \vec{e}_y$$

Analogamente, in $\vec{q}_e^{(2)}$

$$\vec{f}_2 \Big|_{\vec{q}_e^{(2)}} = -mg \vec{e}_y - 2cd(-\vec{e}_y - \vec{e}_z) = -(mg - 2cd) \vec{e}_y + 2cd \vec{e}_z$$

$$\vec{M}_{\vec{q}_e^{(2)}} = -2d \vec{e}_y \times (2cd \vec{e}_z) = -4cd^2 \vec{e}_x$$

$$(\vec{B} \cdot \vec{O}) \times \vec{\phi}_B = 2d \vec{e}_y \times \phi \vec{e}_z = -2d \vec{e}_y \times \phi \vec{e}_z = -2d\phi \vec{e}_x$$

$$\left\{ \begin{array}{l} -(mg - 2cd) \vec{e}_y + 2cd \vec{e}_z + \phi \vec{e}_z = -\vec{\phi}_A \Rightarrow \vec{\phi}_A = \\ -4cd^2 \vec{e}_x - 2d\phi \vec{e}_x = 0 \Rightarrow \phi = -2cd \end{array} \right.$$

Donc, in $\vec{q}_e^{(2)} = (\bar{u}, 0)$

$$\vec{\phi}_B = -2cd \vec{e}_z, \vec{\phi}_A = (mg - 2cd) \vec{e}_y$$

Dimmica

4) Equazioni di fferenziali pure di moto.

Scriviamo le eq. di Lagrange del modello. A tale scopo, calcoliamo l'energia cinetica

$$K = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \mathbf{I}_A(\vec{\omega}) = \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \vec{L}_A$$

Per il teo di Huygens-Steiner:

$$\begin{aligned} \mathbf{I}_A(\vec{\omega}) &= \mathbf{I}_G(\vec{\omega}) + m(\mathbf{G}-A) \times (\vec{\omega} \times (\mathbf{G}-A)) \\ &= \mathbf{I}_G(\vec{\omega}) + m d \vec{e}_\varphi \times \left[\dot{\varphi} \vec{e}_z + \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \times d \vec{e}_\varphi \right] \\ &= \mathbf{I}_G(\vec{\omega}) + m d^2 \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \times (\vec{e}_z \times \vec{e}_\varphi) \\ &= \mathbf{I}_G(\vec{\omega}) + m d^2 \dot{\varphi} \vec{e}_z \end{aligned}$$

Quindi, poichè \vec{e}_z ed \vec{e}_φ sono API(G), pur non essendo vettori solidi,

$$\begin{aligned} \vec{L}_A = \mathbf{I}_A(\vec{\omega}) &= \mathbf{I}_G(\dot{\varphi} \vec{e}_z + \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi) + m d^2 \dot{\varphi} \vec{e}_z \\ &= \dot{\varphi} \mathbf{I}_G(\vec{e}_z) + \dot{\varphi} \mathbf{I}_G(\vec{e}_\varphi) + m d^2 \dot{\varphi} \vec{e}_z \\ &= \dot{\varphi} (A + m d^2) \vec{e}_z + C \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{\omega} \cdot \vec{L}_A &= (\dot{\varphi} \vec{e}_z + \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi) \cdot \left[\dot{\varphi} (A + m d^2) \vec{e}_z + C \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \right] = \\ &= (A + m d^2) \dot{\varphi}^2 + C \dot{\varphi}^2 \end{aligned}$$

Donc,

$$K = \frac{1}{2} \left[(A + md^2) \dot{\varphi}^2 + e \dot{\psi}^2 \right] = \frac{1}{2} m \left[\left(\frac{R^2}{h} + d^2 \right) \dot{\varphi}^2 + \frac{R^2}{2} \dot{\psi}^2 \right]$$

$$= \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} & \dot{\psi} \end{bmatrix} m \begin{bmatrix} \frac{R^2}{h} + d^2 & 0 \\ 0 & \frac{R^2}{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\varphi} \\ \dot{\psi} \end{bmatrix}$$

Eq di Lagrange

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = m \left(\frac{R^2}{h} + d^2 \right) \dot{\varphi}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = m \left(\frac{R^2}{h} + d^2 \right) \ddot{\varphi}, \quad \frac{\partial K}{\partial \varphi} = 0$$

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\psi}} = m \frac{R^2}{2} \dot{\psi}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\psi}} \right) = m \frac{R^2}{2} \ddot{\psi}, \quad \frac{\partial K}{\partial \psi} = 0$$

$$\begin{cases} m \left(\frac{R^2}{h} + d^2 \right) \ddot{\varphi} = mg \sin \varphi \\ m \frac{R^2}{2} \ddot{\psi} = -b \varphi \end{cases}$$

5) Linearizzazione delle EL intorno agli equilibri.

Poiché la sollecitazione è conservativa, le EL linearizzate intorno a \vec{q}_e si riducono a

$$A(\vec{q}_e) \ddot{\vec{x}} + H_{rr}(\vec{q}_e) \vec{x} = 0 \quad \vec{x} = \underbrace{\vec{q} - \vec{q}_e}_{\varepsilon} \quad \varepsilon \in \mathbb{R}$$

Allora

$$m \left[\begin{array}{c|c} \frac{R^2 + d^2}{4} & 0 \\ \hline 0 & \frac{R^2}{2} \end{array} \right] \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \left[\begin{array}{c|c} -mgd \cos \varphi_e & 0 \\ \hline 0 & b \end{array} \right] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

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

Intorno a $\vec{q}_e^{(1)}$:

$$\begin{cases} m \left(\frac{R^2 + d^2}{4} \right) \ddot{\varphi} - mgd \varphi = 0 \\ m \frac{R^2}{2} \ddot{\psi} + b \psi = 0 \end{cases}$$

Intorno a $\vec{q}_e^{(2)}$

$$\begin{cases} m \left(\frac{R^2 + d^2}{4} \right) \ddot{\varphi} + mgd \varphi = mgd \bar{\varphi} \\ m \frac{R^2}{2} \ddot{\psi} + b \psi = 0 \end{cases}$$

6) Reazioni vincolari esterne

Scriviamo le ECD

$$\begin{cases} \vec{R}^{(ext, ext)} + \vec{\phi}_A' + \vec{\phi}_B' = m \vec{a}_G \\ \vec{M}_O^{(ext, ext)} + (\vec{B}-O) \times \vec{\phi}_B' = \frac{d\vec{L}_O}{dt} \end{cases}$$

$$\begin{aligned} \vec{a}_G &= \frac{d^2}{dt^2}(\vec{G}-O) = \frac{d}{dt} \left(d \vec{e}_\varphi \right) = \frac{d}{dt} \left(-d \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \right) = -d \left(\ddot{\varphi} \vec{e}_\varphi + \dot{\varphi} \dot{\vec{e}}_\varphi \right) \\ &= -d \left[\ddot{\varphi} \vec{e}_\varphi + \dot{\varphi} \left(\dot{\varphi} \vec{e}_z \times \vec{e}_\varphi \right) \right] = -d \left(\ddot{\varphi} \vec{e}_\varphi + \dot{\varphi}^2 \vec{e}_\varphi \right) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \frac{d\vec{L}_O}{dt} &= \frac{d\vec{L}_G}{dt} = \frac{d}{dt} \left[(A+md^2) \dot{\varphi} \vec{e}_z + l \dot{\psi} \vec{e}_\varphi \right] = \\ &= (A+md^2) \ddot{\varphi} \vec{e}_z + l \left(\ddot{\psi} \vec{e}_\varphi + \dot{\psi} \dot{\vec{e}}_\varphi \right) \\ &= (A+md^2) \ddot{\varphi} \vec{e}_z + l \ddot{\psi} \vec{e}_\varphi - l \dot{\psi} \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \end{aligned}$$

Dalla II ECD,

$$\begin{aligned} \vec{\phi}_B' &= \frac{\vec{B}-O}{|\vec{B}-O|^2} \times \left(\vec{M}_O^{(ext, ext)} - \frac{d\vec{L}_O}{dt} \right) = \\ &= \frac{1}{2d} \vec{e}_\varphi \times \left[+hcd^2 \vec{e}_\varphi - b\dot{\psi} \vec{e}_\varphi + mgd \sin \varphi \vec{e}_z + \right. \\ &\quad \left. - (A+md^2) \ddot{\varphi} \vec{e}_z - l \ddot{\psi} \vec{e}_\varphi + l \dot{\psi} \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \right] \\ &= \frac{1}{2d} \vec{e}_\varphi \times \left[(+hcd^2 + l \dot{\psi} \dot{\varphi}) \vec{e}_\varphi + (+mgd \sin \varphi - (A+md^2) \ddot{\varphi}) \vec{e}_z \right] \\ &= \frac{1}{2d} \left[(hcd^2 + l \dot{\psi} \dot{\varphi}) \vec{e}_z + (+mgd \sin \varphi - (A+md^2) \ddot{\varphi}) \vec{e}_\varphi \right] \end{aligned}$$

Quindi,

$$\vec{\phi}'_B = -\left(2cd + \frac{L}{2d} \dot{\varphi} \dot{\psi}\right) \vec{e}_z$$

Sostituendo nella I ECD, si trova

$$\vec{\phi}'_A = mg \left(\sin \varphi \vec{e}_\varphi + \cos \varphi \vec{e}_\psi \right) + 2cd \left(\vec{e}_\varphi - \vec{e}_\psi \right) + \left(2cd + \frac{L}{2d} \dot{\varphi} \dot{\psi} \right) \vec{e}_z +$$

$$- m d \left(\ddot{\varphi} \vec{e}_\varphi + \dot{\varphi}^2 \vec{e}_\varphi \right) =$$

$$= m \left(g \sin \varphi - d \ddot{\varphi} \right) \vec{e}_\varphi + \left(mg \cos \varphi + 2cd - m d \dot{\varphi}^2 \right) \vec{e}_\psi +$$

$$+ \frac{L}{2d} \dot{\varphi} \dot{\psi} \vec{e}_z$$