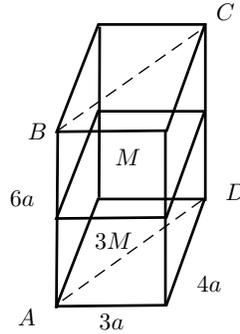


# Compito di Meccanica Razionale

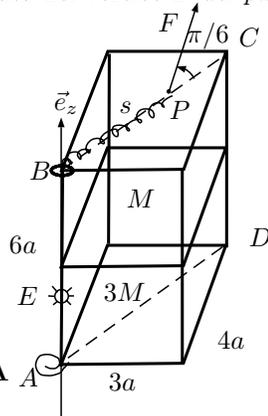
Trieste, 21 giugno 2021. (G. Tondo)

Si consideri un parallelepipedo retto, a base rettangolare composto da due blocchi di uguali dimensioni ma materiali diversi, di massa  $M$  e  $3M$  come nella figura.

- 1) Si calcoli il baricentro  $G$  e il momento d'inerzia del parallelepipedo rispetto a una retta  $r$  passante per i vertici  $A$  e  $B$ .



Il parallelepipedo suddetto è vincolato a ruotare, come nella figura, attorno all'asse fisso verticale ( $A, \vec{e}_z$ ) passante per  $A$  e  $B$ , mediante una cerniera sferica fissata all'asse nel punto  $E$ , a distanza  $(9/4)a$  dal vertice  $A$ , e da un collare sottile fissato all'asse fisso in  $B$ . Inoltre, un punto materiale  $P$  di massa  $m$  è vincolato a scorrere senza attrito sulla faccia superiore del parallelepipedo, lungo la diagonale  $BC$ . La sollecitazione attiva sul parallelepipedo è data: da una molla angolare posta in  $A$  e di costante elastica  $\mu$  e dal peso proprio. La sollecitazione attiva sul punto materiale  $P$  è data: dal peso proprio, da una forza  $F > 0$  appartenente al piano della faccia superiore del parallelepipedo e formante un angolo di  $\pi/6$  con il vettore  $C - B$  e da una molla di costante elastica  $\lambda$ , fissata nel vertice  $B$  del parallelepipedo.

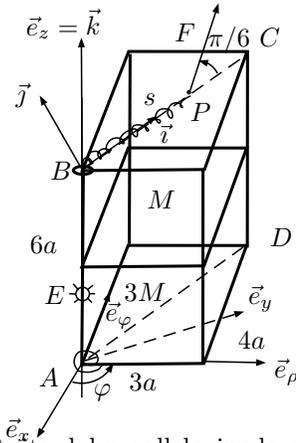


**STATICA**  
Determinare:

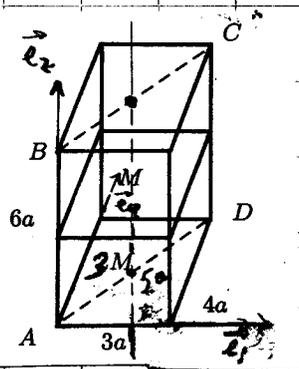
- 2) le configurazioni di equilibrio del modello costituito dal parallelepipedo e dal punto  $P$ ;
- 3) la sollecitazione reattiva sul parallelepipedo in  $E$ ,  $B$  e sul punto materiale  $P$ , all'equilibrio.

## DINAMICA

- 4) Scrivere un sistema di equazioni differenziali pure di moto per il modello;
- 5) linearizzare le equazioni di moto intorno alle configurazioni di equilibrio e ricavare il moto del punto  $P$  relativo al parallelepipedo in corrispondenza delle condizioni iniziali  $s(0) = s_e, \dot{s}(0) = v_0$ ;
- 6) dire se  $r$  è un API(E) e calcolare il momento risultante delle reazioni vincolari dinamiche su tutto il modello, rispetto a tale polo.



Il rigido è costituito da 2 blocchi di densità diverse, quindi non è omogeneo. Considerate la terna solidale al rigido  $(A; \vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$  e  $(x_1, x_2, x_3 = z)$  le coordinate cartesiane dei punti del rigido rispetto a tale terna, si ha che



la densità  $\rho(\mathbf{p}) = \rho(z)$ , cioè dipende solo dalla coordinata lungo l'asse  $\vec{k}$ .

Dunque, i piani passanti per l'asse del parallelepipedo parallelo a  $(0, \vec{k})$  e paralleli alle due facce, sono piani di simmetria materiale (ortogonali) ortogonali tra loro.

Quindi, il baricentro G appartiene a tali piani e quindi alla loro intersezione. Bisogna stabilire la sua quota. A tale scopo, utilizziamo la proprietà distributiva, sapendo che

$$(1.1) \quad G_2 - A = a \left( \frac{5}{2} \vec{i} + \frac{3}{2} \vec{k} \right)$$

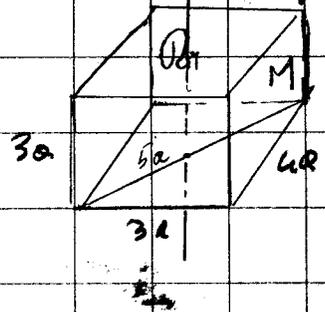
$$(1.2) \quad G_1 - A = a \left( \frac{5}{2} \vec{i} + \left( 3 + \frac{3}{2} \right) \vec{k} \right)$$

Dunque

$$(1.3) \quad G - A = \frac{3M(G_2 - A) + M(G_1 - A)}{4M} = \frac{3a \left( \frac{5}{2} \vec{i} + \frac{3}{2} \vec{k} \right) + a \left( \frac{5}{2} \vec{i} + \frac{9}{2} \vec{k} \right)}{4} = \frac{5}{2} a \vec{i} + \frac{9}{4} a \vec{k}$$

Per calcolare il momento d'inertia di R rispetto all'asse AB, divido il rigido nei 2 blocchi omogenei  $R_1, R_2$ , quindi

$$I_z^{(R)} = I_z^{(R_1)} + I_z^{(R_2)}$$



Calcolo, prima, il momento d'inertia dei due blocchi rispetto all'asse  $z'$  H. AB e poi te per i due baricentri  $G_1, G_2$ .

$$R_1: I_{z'}^{(R_1)} = \frac{1}{12} M \left( (3a)^2 + (4a)^2 \right) = \frac{25}{12} M a^2$$

$$R_2: I_{z'}^{(R_2)} = 3 I_{z'}^{(R_1)} = \frac{25}{4} M a^2$$

Quindi,

$$I_{z'} = 4 I_{z'}^{(R_1)} = \frac{25}{3} M a^2$$

dove abbiamo tenuto conto che  $G \in G_1, G_2$ .

Possiamo applicare il Teo di Huygens-Steiner per calcolare il momento d'inertia rispetto all'asse AB:

$$\begin{aligned} I_z &= I_{zG}^{(R)} + 4 M d^2(z, z') = \frac{25}{3} M a^2 + \left( \frac{3a}{2} \right)^2 4M \\ &= M a^2 \left( \frac{25}{3} + 4 \frac{25}{4} \right) = \frac{100}{3} M a^2 \end{aligned}$$

Il modello è costituito dall'unione di un rigido  $R$  e un punto materiale  $P$ . Il rigido è vincolato ad avere un asse fisso (rotore), mentre il punto  $P$  è vincolato a scorrere <sup>senza attrito</sup> sulla faccia superiore del rigido, lungo la diagonale  $BC$ . Gli spostamenti virtuali indipendenti sono 2:

(3.1)  $\vec{\delta} = \delta\varphi \vec{l}_z$  spostamento rotatorio di  $R$ ,

(3.2)  $\delta\vec{x}_P = \delta s \vec{l}$  spostamento del punto  $P$ .

Quindi, il modello ha 2 g.l. e scegliamo come coordinate libere  $q = (s, \varphi)$ . Inoltre, utilizziamo 3 basi:

$B = (\vec{l}_x, \vec{l}_y, \vec{l}_z)$  fissa (3.3)  $\vec{l}_p = \cos\varphi \vec{l}_x + \sin\varphi \vec{l}_y$   
 $\vec{l}_q = -\sin\varphi \vec{l}_x + \cos\varphi \vec{l}_y$

$B' = (\vec{l}_p, \vec{l}_q, \vec{l}_z)$  solidale (3.4)  $\vec{l}_x = \cos\varphi \vec{l}_p - \sin\varphi \vec{l}_q$   
 $\vec{l}_y = \sin\varphi \vec{l}_p + \cos\varphi \vec{l}_q$

$B'' = (\vec{l}, \vec{j}, \vec{k})$  solidale (3.5)  $\vec{l} = \cos d \vec{l}_p + \sin d \vec{l}_q$   
 $\vec{j} = -\sin d \vec{l}_p + \cos d \vec{l}_q$   
 $\vec{k} = \vec{l}_z$   
 $\left\{ \begin{aligned} \cos d &= \frac{3}{5} \\ \sin d &= \frac{4}{5} \end{aligned} \right. \Rightarrow \vec{l} = \frac{3}{5} \vec{l}_p + \frac{4}{5} \vec{l}_q$   
 $\vec{j} = -\frac{4}{5} \vec{l}_p + \frac{3}{5} \vec{l}_q$

(3.6)  $\vec{l}_s = \frac{3}{5} \vec{l} - \frac{4}{5} \vec{j}$   
 $\vec{l}_q = \frac{4}{5} \vec{l} + \frac{3}{5} \vec{j}$

# Statica

2. I vincoli sono non dissipativi, bilateri e olonomi. 4

Quindi, possiamo usare le equazioni piane di equilibrio. Allora, dobbiamo calcolare le forze generalizzate  $(Q_s, Q_\varphi)$ . A tale scopo, separiamo il contributo della sollecitazione conservativa da quello "follower".

$$Q_s = Q_s^{(con)} + Q_s^{(foll)} = \frac{\partial(-V)}{\partial s} + Q_s^{(foll)}$$

$$Q_\varphi = Q_\varphi^{(con)} + Q_\varphi^{(foll)} = \frac{\partial(-V)}{\partial \varphi} + Q_\varphi^{(foll)}$$

$$V(s, \varphi) = \frac{1}{2} \mu \varphi^2 + \frac{1}{2} \lambda s^2 - 4M \vec{g} \cdot \vec{x}_C - m \vec{g} \cdot \vec{x}_P$$
$$\approx \frac{1}{2} \mu \varphi^2 + \frac{1}{2} \lambda s^2$$

$$Q_s^{(foll)} = \vec{F}_P^{(foll)} \cdot \frac{\partial \vec{x}_P}{\partial s}, \quad Q_\varphi^{(foll)} = \vec{F}^{(foll)} \cdot \frac{\partial \vec{x}_P}{\partial \varphi}$$

$$\vec{F}_P = \frac{F}{2} (\sqrt{3} \vec{i} + \vec{j})$$

$$\vec{x}_P = (P-B) + (B-A) = s \vec{i} + 6a \vec{e}_\theta$$

$$\frac{\partial \vec{x}_P}{\partial s} = \vec{i} + \frac{\partial \vec{e}_\theta}{\partial s}, \quad \frac{\partial \vec{x}_P}{\partial \varphi} = s \frac{\partial \vec{e}_\theta}{\partial \varphi} = s \vec{j}$$

In fatti dalla (3.5) si trova

$$\frac{\partial \vec{e}_\theta}{\partial \varphi} = \frac{3}{5} \frac{\partial \vec{e}_1}{\partial \varphi} + \frac{4}{5} \frac{\partial \vec{e}_2}{\partial \varphi} = \frac{3}{5} \vec{e}_\varphi - \frac{4}{5} \vec{e}_s = \vec{j}$$

Da qui,

15

$$(5.1) \quad Q_s^{(pot)} = \frac{F}{2} (\sqrt{3}\vec{i} + \vec{j}) \cdot \vec{i} = \frac{F}{2} \sqrt{3}$$

$$Q_\varphi^{(pot)} = \frac{F}{2} (\sqrt{3}\vec{i} + \vec{j}) \cdot s\vec{j} = \frac{F}{2} s$$

Quindi

$$(5.2) \quad Q_s = -\lambda s + \frac{F}{2} \sqrt{3}$$

$$Q_\varphi = -\mu \varphi + F \frac{s}{2}$$

Le eq. pure di equilibrio sono

$$(5.3) \quad \left\{ \begin{array}{l} -\lambda s + F \frac{\sqrt{3}}{2} = 0 \end{array} \right.$$

$\Leftrightarrow$

$$s_e = \frac{F}{\lambda} \frac{\sqrt{3}}{2}$$

$$(5.4) \quad \left\{ \begin{array}{l} -\mu \varphi + F \frac{s}{2} = 0 \end{array} \right.$$

$$\varphi_e = \frac{F}{\mu} \frac{s_e}{2} = \frac{F}{\mu} \frac{F \sqrt{3}}{\lambda} = \frac{F^2 \sqrt{3}}{\lambda \mu}$$

Da qui, l'unica configurazione di equilibrio data da

$$(5.5) \quad q_e = (s_e, \varphi_e) = \left( \frac{F \sqrt{3}}{\lambda}, \frac{F^2 \sqrt{3}}{\lambda \mu} \right)$$

3. Sollecitazione reattiva in E, B, P all'equilibrio.

16

La cerniera sferica liscia in E e il collare rotabile in B producono una sollecitazione reattiva equivalente

$$(6.1) \quad \mathcal{L}^{(reat)} = \left\{ (E, \vec{\phi}), (B, \vec{\psi}) \right\} \text{ con } \vec{\psi}_B \cdot \vec{l}_z = 0,$$

che calcoleremo grazie alle ECS

$$\begin{cases} \vec{R}_E^{(ext, ext)} + \vec{\phi}_E + \vec{\psi}_B = \vec{0} \\ \vec{M}_E^{(ext, ext)} + (B-E) \times \vec{\psi}_B = \vec{0} \end{cases}$$

Primo, risolviamo la II ECS vs. a  $\vec{\psi}_B$

$$\vec{\psi}_B \times (B-E) = \vec{M}_E^{(ext, ext)} \quad \Leftrightarrow \quad \vec{\psi}_B = \frac{B-E}{|B-E|^2} \times \vec{M}_E^{(ext, ext)} + \cancel{\vec{l}_z} \quad (6.1)$$

dove  $\frac{B-E}{|B-E|^2} = \frac{1}{BE} \vec{l}_z = \frac{1}{(6-\frac{9}{4})a} \vec{l}_z = \frac{4}{15a} \vec{l}_z$

$$\vec{M}_E^{(ext, ext)} = -\mu \varphi \vec{l}_z + (G-E) \times 4Mg + (P-E) \times \vec{F}_P$$

$$(G-E) = (G-A) + (A-E) = \left( \frac{5}{2} a \vec{l} + \frac{9}{4} a \vec{k} \right) - \frac{9}{4} a \vec{k} = \frac{5}{2} a \vec{l}$$

$$(G-E) \times 4Mg = \frac{5}{2} a \vec{l} \times (-4Mg \vec{k}) = 10Mga \vec{j}$$

$$(P-E) = (P-B) + (B-E) = 5 \vec{l} + \left( 6a - \frac{9}{4} a \right) \vec{k} = 5 \vec{l} + \frac{15}{4} a \vec{k}$$

$$(P-E) \times \vec{F}_p = \left( s \vec{L} + \frac{15}{4} \alpha \vec{k} \right) \times \left( \frac{F}{2} (\sqrt{3} \vec{L} + \vec{j}) - mg \vec{k} \right) = \quad (7)$$

$$(7.1) = \frac{F s}{2} \vec{k} + mg s \vec{j} + \frac{15}{8} \alpha F (\sqrt{3} \vec{j} - \vec{L})$$

$$= -\frac{15}{8} \alpha F \vec{L} + \left( mg s + \frac{15}{8} \sqrt{3} \alpha F \right) \vec{j} + \frac{F s}{2} \vec{k}$$

Quindi,

$$\vec{M}_E \stackrel{\rightarrow (ext, ext)}{=} = -\frac{1}{2} \phi \vec{k} + 10 M a g \vec{j} + \left( -\frac{15}{8} \alpha F \vec{L} + \left( mg s + \frac{15}{8} \sqrt{3} \alpha F \right) \vec{j} + \frac{F s}{2} \vec{k} \right)$$

$$(7.2) = -\frac{15}{8} \alpha F \vec{L} + \left( 10 M a g + \frac{15}{8} \sqrt{3} \alpha F + mg s \right) \vec{j} + \left( \frac{F s}{2} - \frac{1}{2} \phi \right) \vec{k}$$

Da qui,

$$\vec{\chi}_B = \frac{4}{15 \alpha} \vec{k} \times \left( -\frac{15}{8} \alpha F \vec{L} + \left( 10 M a g + \frac{15}{8} \sqrt{3} \alpha F + mg s \right) \vec{j} + \left( \frac{F s}{2} - \frac{1}{2} \phi \right) \vec{k} \right)$$

$$= -\frac{F}{2} \vec{j} - \frac{4}{15 \alpha} \left( 10 M a g + \frac{15}{8} \sqrt{3} \alpha F + mg \frac{F \sqrt{3}}{2} \right) \vec{L} =$$

$$= -\left( \frac{8}{3} M a g + \frac{\sqrt{3}}{2} F + \frac{2 \sqrt{3}}{15} \frac{F}{\alpha \lambda} mg \right) \vec{L} - \frac{F}{2} \vec{j}$$

Dalla I.ECS,

$$\phi_E = -R \stackrel{\rightarrow (ext, ext)}{-} \vec{\chi}_B$$

$$R \stackrel{\rightarrow (ext, ext)}{=} = (4M + m) g \vec{k} + \frac{F}{2} (\sqrt{3} \vec{L} + \vec{j})$$

$$\vec{\Phi}_E = (4M + m) g \vec{k} - \frac{F}{2} (\sqrt{3} \vec{L} + \vec{j}) + \frac{F}{2} \vec{j} + \left( \frac{8}{3} M a g + \frac{F \sqrt{3}}{2} + \frac{2 \sqrt{3}}{15} \frac{F}{\alpha \lambda} mg \right) \vec{L}$$

$$= (4M + m) g \vec{k} + \left( \frac{8}{3} M a g + \frac{2 \sqrt{3}}{15} \frac{F}{\alpha \lambda} mg \right) \vec{L}$$

## Reazione nel punto P

(7a)

L'espressione della statica del punto è

$$\vec{R}^{(att)} + \vec{\Psi}_P = \vec{0} \quad \text{dove } \vec{\Psi}_P \cdot \vec{c} = 0$$

$$\begin{aligned} \vec{R}^{(att)} &= -\lambda (P-B) + m\vec{g} + \frac{F}{2} (\sqrt{3}\vec{c} + \vec{j}) \\ &= -\lambda s\vec{c} - mg\vec{k} + \frac{F}{2} (\sqrt{3}\vec{c} + \vec{j}) \end{aligned}$$

Allora

$$\vec{\Psi}_P = \left( \lambda s e - \frac{F\sqrt{3}}{2} \right) \vec{c} - \frac{F}{2} \vec{j} + mg\vec{k}$$

(5.3)

# Dinamica

18

4.) Scriviamo le eq. di Lagrange (EL).

$$K = K^{(R)} + K^{(P)}$$

$$\begin{aligned} K^{(R)} &= \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot \mathbb{I}_E(\vec{\omega}) = \frac{1}{2} \dot{\varphi}^2 \vec{e}_2 \cdot \mathbb{I}_E(\vec{e}_2) \\ &= \frac{1}{2} \dot{\varphi}^2 I_z = \frac{1}{2} \frac{100}{3} M a^2 \dot{\varphi}^2 \end{aligned}$$

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

$$\vec{v}_P = \dot{\kappa}_P = \frac{d}{dt} (s\vec{u} + 6a\vec{e}_2) = \dot{s}\vec{u} + s\dot{\vec{u}}$$

Poichè,

$$\dot{\vec{u}} = \vec{\omega} \times \vec{u} = \dot{\varphi} \vec{k} \times \vec{u} = \dot{\varphi} \vec{j}$$

$$\vec{v}_P = \dot{s}\vec{u} + s\dot{\varphi} \vec{j}, \quad |\vec{v}_P|^2 = \dot{s}^2 + s^2 \dot{\varphi}^2$$

Quindi

$$K^{(P)} = \frac{1}{2} m (\dot{s}^2 + s^2 \dot{\varphi}^2)$$

$$\begin{aligned} K &= \frac{1}{2} \left( \frac{100}{3} M a^2 \dot{\varphi}^2 \right) + \frac{1}{2} m (\dot{s}^2 + s^2 \dot{\varphi}^2) = \frac{1}{2} m \dot{s}^2 + \frac{1}{2} \left( \frac{100}{3} M a^2 + m s^2 \right) \dot{\varphi}^2 \\ &= \frac{1}{2} [\dot{s}, \dot{\varphi}] \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & \frac{100}{3} M a^2 + m s^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} s \\ \varphi \end{bmatrix} \end{aligned}$$

Allora,

9

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

$$EL_s: m \ddot{s} - m s \dot{\varphi}^2 = -\lambda s + F \frac{\sqrt{3}}{2}$$

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = \left( \frac{100 M a^2}{3} + m s^2 \right) \dot{\varphi}, \quad \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = \left( \frac{100 M a^2}{3} + m s^2 \right) \ddot{\varphi} + 2 m s \dot{s} \dot{\varphi}$$

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

$EL_\varphi:$

$$\left( \frac{100 M a^2}{3} + m s^2 \right) \ddot{\varphi} + 2 m s \dot{s} \dot{\varphi} = -j \varphi + \frac{F s}{2}$$

5) Linearizzazione delle EL intorno a  $q_e$

Posto  $x = q - q_e$ , le eq. linearizzate sono

$$(10.1) \quad A \ddot{x} + B \dot{x} + C x = 0 \quad \text{dove}$$

$$(10.2) \quad A = A(q_e) = \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & \frac{100}{3} M a^2 + M S_e^2 \end{bmatrix}, \quad B_{ij} = \frac{\partial Q_i}{\partial \dot{q}_j} \Big|_{q_e} = 0$$

$$(10.3) \quad C_{ij} = \frac{\partial^2 Q_i}{\partial q_j^2} \Big|_{q_e} = - \begin{bmatrix} -\lambda & 0 \\ \frac{F}{2} & -\mu \end{bmatrix}$$

Quindi,

$$(10.4) \quad m \ddot{x}_1 + \lambda x_1 = 0$$

$$(10.5) \quad \left( \frac{100}{3} M a^2 + M \frac{3F^2}{2\lambda^2} \right) \ddot{x}_2 - \frac{F}{2} x_1 + \mu x_2 = 0$$

$$(10.6) \quad x_1(t) = c \sin \left( \sqrt{\frac{\lambda}{m}} t + \beta \right) \quad \text{integrale generale della (10.4)}$$

$$(10.7) \quad s - s_e = c' \sin \left( \sqrt{\frac{\lambda}{m}} t + \beta \right) \quad \text{" " nelle coord. } s$$

$$\begin{cases} s(0) - s_e = c' \sin \beta & \Rightarrow \beta = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} \dot{s}(0) = +c' \cos \left( \sqrt{\frac{\lambda}{m}} t + \beta \right) \sqrt{\frac{\lambda}{m}} \Big|_{t=0} = +c' \cos \beta \sqrt{\frac{\lambda}{m}} & \Rightarrow c' = v_0 \sqrt{\frac{m}{\lambda}} \end{cases}$$

$$s(t) = s_e + s \sqrt{\frac{m}{\lambda}} v_0 \sin \left( \sqrt{\frac{\lambda}{m}} t \right)$$

6) Momento delle reazioni vincolari rispetto ad E

Scriviamo la II ECD risolta con polo in E

$$\vec{M}_E^{(ext, rot)} + \vec{M}_E^{(ext, trasl)} = \frac{d\vec{L}_E}{dt}$$

e proiettiamole nel piano  $\perp$  all'asse  $\vec{e}_z$

$$\vec{M}_E^{(ext, trasl)} = -\vec{M}_E \perp + \left( \frac{d\vec{L}_E}{dt} \right) \perp$$

Dalla (7.2) otteniamo

$$\vec{M}_E \perp = -\frac{15}{8} a F \vec{e}_1 + \left( 10 H a g + \frac{15}{8} R a F + \mu g S \right) \vec{e}_2$$

$$\frac{d\vec{L}_E}{dt} = \frac{d\vec{L}_E^{(R)}}{dt} + \frac{d\vec{L}_E^{(punto)}}{dt}$$

$$\frac{d\vec{L}_E^{(R)}}{dt} = \vec{I}_E(\dot{\vec{\omega}}) + \vec{\omega} \times \vec{I}_E(\vec{\omega}) = \ddot{\varphi} \vec{I}_E(\vec{K}) + \dot{\varphi}^2 \vec{K} \times \vec{I}_E(\vec{K})$$

Quindi,

$$\left( \frac{d\vec{L}_E^{(R)}}{dt} \right) \perp = \ddot{\varphi} \vec{K} \times (\vec{I}_E(\vec{K}) \times \vec{K}) + \dot{\varphi}^2 \vec{K} \times \vec{I}_E(\vec{K}) = 0$$

poiché  $(E, K)$  è API per R.

Rimane da calcolare

$$\frac{d\vec{L}_E^{(punto)}}{dt}$$

$$\vec{L}_E \text{ (punto)} = (\vec{P} - E) \times m \vec{v}_P$$

112

$$\frac{d\vec{L}_E \text{ (punto)}}{dt} = (\vec{v}_P - \vec{v}_E) \times m \vec{v}_P + (\vec{P} - E) \times m \vec{a}_P = (\vec{P} - B)(\vec{B} - E) \times m \vec{a}_P$$

$$\vec{a}_P = \vec{v}_P = \frac{d}{dt} (\dot{s} \vec{L} + s \dot{\varphi} \vec{J}) = \ddot{s} \vec{L} + \dot{s} \dot{\vec{L}} + (\dot{s} \dot{\varphi} + s \ddot{\varphi}) \vec{J} + s \dot{\varphi} \dot{\vec{J}}$$

Tenendo conto che

$$\dot{\vec{L}} = \vec{\omega} \times \vec{L} = \dot{\varphi} \vec{K} \times \vec{L} = \dot{\varphi} \vec{J}, \quad \dot{\vec{J}} = \vec{\omega} \times \vec{J} = \dot{\varphi} \vec{K} \times \vec{J} = -\dot{\varphi} \vec{L}$$

$$\vec{a}_P = (\ddot{s} - s \dot{\varphi}^2) \vec{L} + (s \ddot{\varphi} + 2 \dot{s} \dot{\varphi}) \vec{J}$$

si ottiene

$$\begin{aligned} \frac{d\vec{L}_E \text{ (punto)}}{dt} &= m \left( s \vec{L} + \frac{15}{4} r \vec{K} \right) \times \left[ (\ddot{s} - s \dot{\varphi}^2) \vec{L} + (s \ddot{\varphi} + 2 \dot{s} \dot{\varphi}) \vec{J} \right] = \\ &= m \left[ \frac{15}{4} a (2 \dot{s} \dot{\varphi} + s \ddot{\varphi}) \vec{L} + \frac{15}{4} r (\ddot{s} - s \dot{\varphi}^2) \vec{J} \right. \\ &\quad \left. + (2 s \dot{s} \dot{\varphi} + s^2 \ddot{\varphi}) \vec{K} \right] \end{aligned}$$

Da cui,

$\rightarrow$  (ext, secc)

$$\begin{aligned} \vec{M}_E &= -\frac{15}{8} a F \vec{L} + \left( 10 M a g + \frac{15}{8} \sqrt{3} a F + m g s \right) \vec{J} + \\ &\quad + m \left[ -\frac{15}{4} a (2 \dot{s} \dot{\varphi} + s \ddot{\varphi}) \vec{L} + \frac{15}{4} (\dot{s} + \dot{s} \dot{\varphi}) \vec{J} \right] \end{aligned}$$

N.B. La proiezione della  $\vec{M}_E(t)$  lungo il vettore  $\vec{K}$ , coincide con la  $EL\varphi$ . Verificarlo per esercizio.