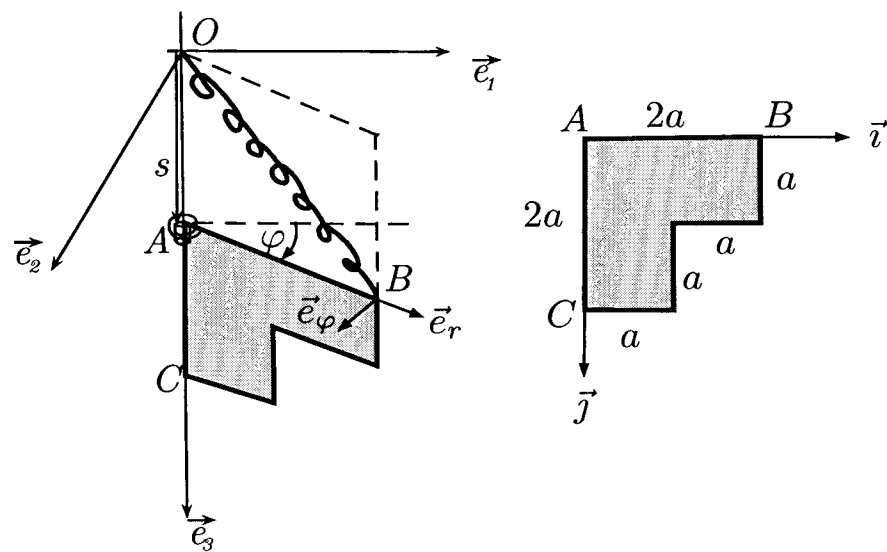


Compito di Meccanica Razionale (9 CFU)

Trieste, 13 giugno 2016

(G. Tondo)



La lamina omogenea della figura, di massa $3m$, è vincolata ad una guida fissa verticale passante per O , mediante un collare cilindrico fissato al vertice A . Il vertice B è collegato a una molla di costante elastica c_1 , che ha l'altro estremo fissato al punto O , mentre il vertice in A è collegato ad una molla angolare con asse verticale, di costante elastica $c_2 = 4c_1a^2$. Scelte come coordinate libere la coordinata $s \in \mathbb{R}$ di A rispetto a O lungo la guida verticale e l'angolo $\varphi \in \mathbb{R}$ della figura (scelto in modo che $\varphi = 0$ coincida con la posizione di riposo della molla angolare) si chiede di

STATICA

Determinare:

- 1) il baricentro G della lamina rispetto alla coppia di assi $(A; \vec{i}, \vec{j})$;
- 2) le configurazioni di equilibrio della lamina e la loro stabilità;
- 3) la reazione e il momento della reazione vincolare della guida sulla lamina in A , all'equilibrio.

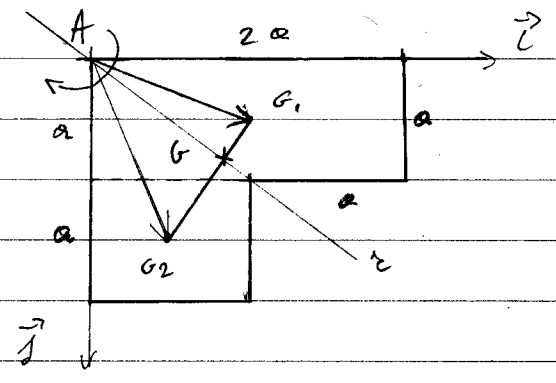
DINAMICA

- 4) Scrivere un sistema di equazioni differenziali pure di moto;
- 5) determinarne l'integrale generale e dire se i moti complessivi sono periodici (giustificando la risposta);
- 6) calcolare la reazione e il momento della reazione vincolare della guida sulla lamina in A , durante i moti.

Tema del 13/06/2016

1) Baricentro della lamina

Si può determinare utilizzando le proprietà di simmetria e le proprietà distributive:



$$G = \tau \cap G_1 G_2.$$

Analiticamente:

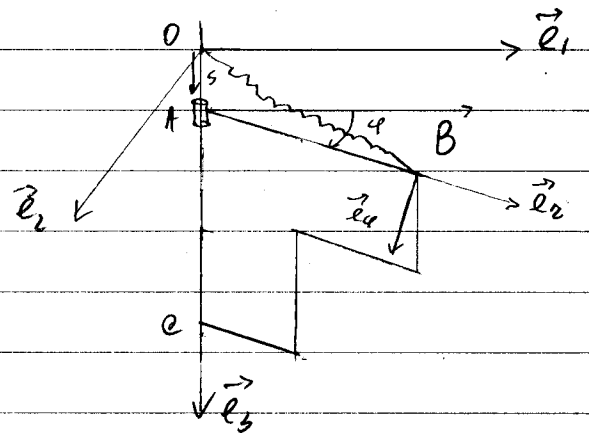
$$G-A = \frac{2M}{3M} (G_1-A) + \frac{M}{3M} (G_2-A) = \frac{1}{3} \left(2 \left(a\vec{i} + \frac{a}{2}\vec{j} \right) + \left(\frac{a}{2}\vec{i} + \frac{3a}{2}\vec{j} \right) \right) = \frac{5}{6} a (\vec{i} + \vec{j})$$

Cinematica

Il modello è costituito da un unico rigido ed ha 2 g.l. come si evince dal metodo dei congelamenti necessari.

Coordinate libere: $\delta \in \mathbb{R}, \varphi \in \mathbb{R}.$

Basi di vettori:



$(\vec{e}_1, \vec{e}_2, \vec{e}_3)$: "fissa"

$(\vec{e}_1', \vec{e}_2', \vec{e}_3')$: "intermedia"

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

$$\begin{cases} \vec{e}_1 = \cos\varphi \vec{i} + \sin\varphi \vec{j} \\ \vec{e}_2 = -\sin\varphi \vec{i} + \cos\varphi \vec{j} \\ \vec{e}_3 = \vec{k} \end{cases}$$
$$\begin{cases} \vec{l} = \vec{e}_2 \\ \vec{j} = \vec{e}_3 \\ \vec{k} = -\vec{e}_1 \end{cases}$$

2) Equilibri

La sollecitazione attiva, data dal peso, dalle molle in B e dalle molle angolari in A, è conservativa. Dunque, possiamo utilizzare il Teo. di stazionarietà dell'energia potenziale

$$V(\vartheta, \varphi) = -3mg \vec{g} \cdot \vec{x}_G + \frac{1}{2} c_1 \overline{OB}^2 + \frac{1}{2} c_2 \varphi^2$$

$$\vec{x}_G := (G-O) = (G-A) + (A-O) = \frac{5a}{6}(\vec{i} + \vec{j}) + \vartheta \vec{e}_3 = \frac{5a}{6} \vec{e}_2 + \left(\frac{5a}{6} + \vartheta\right) \vec{e}_3$$

$$B-O = (B-A) + (A-O) = 2a \vec{e}_2 + \vartheta \vec{e}_3$$

$$\overline{OB}^2 = |B-O|^2 = 4a^2 + \vartheta^2$$

Allora

$$V(\vartheta, \varphi) = -3mg \vec{e}_3 \cdot \left(\frac{5a}{6} \vec{e}_2 + \left(\frac{5a}{6} + \vartheta\right) \vec{e}_3 \right) + \frac{1}{2} c_1 (4a^2 + \vartheta^2) + \frac{1}{2} c_2 \varphi^2$$

trascurando le costanti

$$= -3mg\vartheta + \frac{1}{2} c_1 \vartheta^2 + \frac{1}{2} c_2 \varphi^2$$

Cerchiamo i punti stazionari di V.

$$\frac{\partial V}{\partial \vartheta} = -3mg + c_1 \vartheta = -Q_\vartheta$$

$$\frac{\partial V}{\partial \varphi} = c_2 \varphi = 4c_1 a^2 \varphi = -Q_\varphi$$

Le eq. pure di equilibrio sono

$$\begin{cases} -3mg + c_1 z = 0 \\ 4c_1 a^2 \varphi = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} z_c = \frac{3mg}{c_1} \\ \varphi_c = 0 \end{cases}$$

Dunque, esiste l'unica configurazione di equilibrio

$$\vec{q}_c = (z_c, \varphi_c) = \left(\frac{3mg}{c_1}, 0 \right)$$

Studiamone la stabilità:

$$\frac{\partial^2 V}{\partial z^2} = c_1, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \varphi \partial z} = 0, \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \varphi^2} = 4c_1 a^2$$

Allora

$$\mathcal{H}_V|_{\vec{q}_c} = \begin{bmatrix} c_1 & 0 \\ 0 & 4c_1 a^2 \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{cases} \mathcal{H}_{11} = c_1 > 0 \\ \det(\mathcal{H}_V|_{\vec{q}_c}) > 0 \end{cases}$$

Quindi, \vec{q}_c è un punto di minimo per V , dunque è un equilibrio stabile.

2) Reazioni in A all'equilibrio

L'insieme delle reazioni del vincolo in A ripuo sempre ridursi a una forza e una coppia

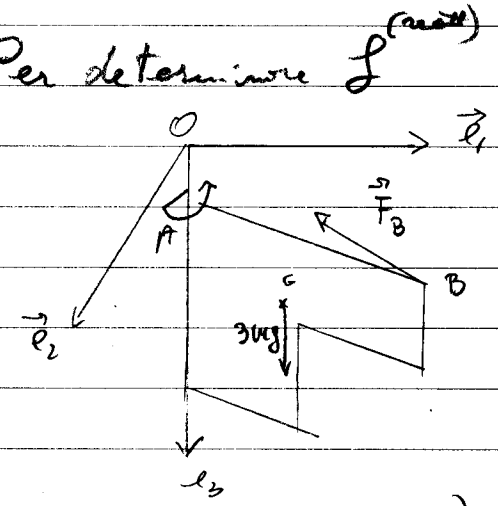
(4.1) L^{(ext)} = { (A, \vec{\phi}), \vec{\mu} }

Poichè il vincolo è, per ipotesi, non dissipativo

(4.2) \vec{\phi} \cdot \vec{e}_3 = 0, \vec{\mu} \cdot \vec{e}_3 = 0,

né in statica, né in dinamica. Per determinare L^{(ext)} scriviamo le ECS nel modello.

(4.3) { \vec{R}_B^{(ext, ext)} + \vec{\phi} = \vec{0} ; \vec{M}_A^{(ext, ext)} + \vec{\mu} = \vec{0} }



(4.4) \vec{R}_B^{(ext, ext)} = 3mg\vec{j} + \vec{F}_B = 3mg\vec{j} - c_1(\vec{B}-\vec{O}) = 3mg\vec{e}_3 - c_1(2a\vec{e}_2 + 2\vec{e}_3)

Quindi

(4.5) \vec{\phi} = -\vec{R}_B^{(ext, ext)}|_{\vec{q}_e} = -\cancel{(3mg - c_1)}\vec{e}_3 + 2c_1a\vec{e}_2|_{\vec{q}_e} = 2c_1a\vec{e}_1

\vec{M}_A^{(ext, ext)} = -c_2\varphi\vec{e}_3 + (\vec{G}-\vec{A}) \times 3mg\vec{j} + (\vec{B}-\vec{A}) \times \vec{F}_B

(4.6) = -c_2\varphi\vec{e}_3 + \frac{5}{6}ga(\vec{i}+\vec{j}) \times 3mg\vec{j} + 2a\vec{e}_2 \times (-c_1(2a\vec{e}_2 + 2\vec{e}_3))

= -c_2\varphi\vec{e}_3 + \frac{5}{2}mga\vec{k} + 2ac_1a\vec{e}_1 = -c_2\varphi\vec{e}_3 + a(\frac{5}{2}mg + 2c_1)\vec{e}_1

Allora, in \vec{g}_e vale

$$(5.1) \vec{\mu} = - \frac{\vec{H}_A(\text{ext}, \text{ot})}{\vec{g}_e} = a \left(\frac{5}{2} mg - 2 C_1 g e \right) \vec{e}_1 = a \left(\frac{5}{2} mg - 2 C_1 \frac{3mg}{C_1} \right) \vec{e}_2$$

$$= - \frac{7}{2} m g a \vec{e}_2$$

Dinamica

4) Eq. differenziali pure di moto.

Scriviamo le EL. A tale scopo, calcoliamo l'energia cinetica del modello, conviene utilizzare la rappresentazione

$$(5.2) K = \frac{1}{2} (3m) |\vec{v}_A|^2 + 3m \vec{v}_A \cdot \vec{\omega} \times (G-A) + \frac{1}{2} \vec{\omega} \cdot I_A(\vec{\omega}),$$

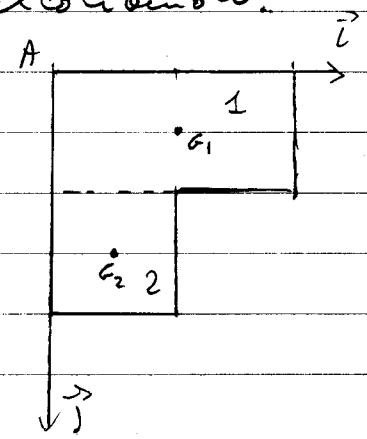
in cui il prodotto misto si annulla poiché $\vec{v}_A \parallel \vec{\omega} \parallel \vec{e}_3$.

$$(5.3) \vec{v}_A = \dot{\varphi} \vec{e}_3, \quad \vec{\omega} \cdot I_A(\vec{\omega}) = \dot{\varphi}^2 \vec{e}_3 \cdot I_A(\vec{e}_3)$$

Calcolo di $\vec{e}_3 \cdot I_A(\vec{e}_3)$

Sappiamo che $\vec{e}_3 \cdot I_A(\vec{e}_3)$ è il momento d'inerzia del rigido rispetto all'asse $(A, \vec{e}_3 \equiv \vec{i})$. Calcoliamolo.

$$(5.4) I_{A3} = I_{A3}^{(1)} + I_{A3}^{(2)} = \frac{1}{3} (2m) (2a)^2 + \frac{1}{3} m a^2 = \left(\frac{8}{3} + \frac{1}{3} \right) m a^2 = 3 m a^2$$



Allore

$$(6.1) \quad K = \frac{3}{2} m \dot{s}^2 + \frac{3}{2} m a^2 \dot{\varphi}^2 = \frac{3}{2} m (\dot{s}^2 + a^2 \dot{\varphi}^2)$$

$$EL_s: \quad \frac{\partial K}{\partial \dot{s}} = 3m\dot{s}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{s}} \right) = 3m\ddot{s}, \quad \frac{\partial K}{\partial s} = 0$$

$$3m\ddot{s} = Q_s$$

$$(6.2) \quad \boxed{3m\ddot{s} = 3mg - c_1 s}$$

$$EL_\varphi: \quad \frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = 3ma^2\dot{\varphi}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = 3ma^2\ddot{\varphi}, \quad \frac{\partial K}{\partial \varphi} = 0$$

$$3ma^2\ddot{\varphi} = Q_\varphi$$

$$(6.3) \quad \boxed{3ma^2\ddot{\varphi} = -4c_1 a^2 \varphi}$$

Donque, il sistema delle EL è

$$(6.4) \quad \begin{cases} 3m\ddot{s} + c_1 s = 3mg \\ 3m\ddot{\varphi} + 4c_1 \varphi = 0 \end{cases}$$

cioè un sistema di EDO del 2° ordine, lineare a coefficienti costanti e disaccoppiate fra loro.

5) Integrare il sistema delle EL (6.4)

La prima è non omogenea

$$(7.1) \quad \ddot{s} + \frac{c_1}{3m} s = g$$

quindi il suo integrale generale è somma di una soluzione particolare, per esempio la soluzione stazionaria

$$(7.2) \quad s_e = \frac{3mg}{c_1}$$

e dell'integrale generale dell'omogenea associata

$$(7.3) \quad \tilde{s}(t) = A \cos(\nu_1 t + d) \quad \nu_1 = \sqrt{\frac{c_1}{3m}}$$

Quindi

$$(7.4) \quad s(t) = A \cos(\nu_1 t + d) + \frac{3mg}{c_1}$$

La seconda delle EL (6.4) è omogenea

$$(7.5) \quad \ddot{\varphi} + \frac{4c_1}{3m} \varphi = 0$$

da cui

$$(7.6) \quad \varphi(t) = B \cos(\nu_2 t + \beta) \quad \nu_2 = \sqrt{\frac{4c_1}{3m}}$$

Il rapporto tra i periodi della (7.4) e della (7.6) vale

$$\frac{T_s}{T_\varphi} = \frac{\nu_2}{\nu_1} = \sqrt{\frac{4c_1 \cdot 3m}{3m \cdot c_1}} = 2 \in \mathbb{Q} \Rightarrow \text{moto periodico.}$$

6) Reazioni vincolari e momento delle reazioni in dinamica: $\mathcal{L} = \mathcal{L}(A, \vec{\phi}'), \vec{\mu}'$

Scriviamo le ECD nel modulo.

$$(8.1) \quad \begin{cases} \vec{\phi}' + \vec{R}^{(ext, ext)} = 3m \vec{a}_G \\ \vec{\mu}' + \vec{M}_A^{(ext, ext)} = \frac{d\vec{L}_A}{dt} + \vec{v}_A \times 3m \vec{v}_G \end{cases}$$

$$\vec{a}_G = \ddot{\vec{v}}_G = \frac{d^2}{dt^2} (G - O) = \frac{d}{dt} \left(\frac{\sqrt{3}a}{6} \dot{\vec{l}}_2 + \dot{\varphi} \vec{l}_3 \right) = \frac{\sqrt{3}a}{6} \ddot{\vec{l}}_2 + \ddot{\varphi} \vec{l}_3$$

$$\ddot{\vec{l}}_2 = \frac{d}{dt} \dot{\vec{l}}_2 = \frac{d}{dt} (\dot{\varphi} \vec{l}_\varphi) = -\dot{\varphi}^2 \vec{l}_2 + \ddot{\varphi} \vec{l}_\varphi$$

Quindi

$$(8.2) \quad \vec{a}_G = -\frac{\sqrt{3}a}{6} \dot{\varphi}^2 \vec{l}_2 + \frac{\sqrt{3}a}{6} \ddot{\varphi} \vec{l}_\varphi + \ddot{\varphi} \vec{l}_3$$

Da qui

$$(8.3) \quad \vec{\phi}' = -\vec{R}^{(ext, ext)} + 3m \vec{a}_G = -3m g \vec{l}_3 + c_1 \left(2a \vec{l}_2 + a \vec{l}_3 \right) + 3m \left(-\frac{\sqrt{3}a}{6} \dot{\varphi}^2 \vec{l}_2 + \frac{\sqrt{3}a}{6} \ddot{\varphi} \vec{l}_\varphi + \ddot{\varphi} \vec{l}_3 \right)$$

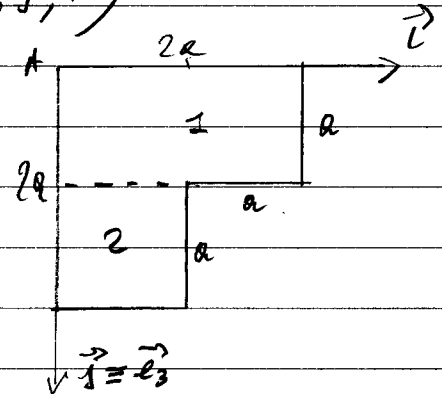
$$(8.4) \quad \vec{\phi}' = \left(2ac_1 - \frac{\sqrt{3}}{2} m a \dot{\varphi}^2 \right) \vec{l}_2 + \frac{\sqrt{3} m a}{2} \ddot{\varphi} \vec{l}_\varphi + \left(3m \ddot{\varphi} - 3m g + c_1 a \right) \vec{l}_3$$

$$\stackrel{(6.2)}{=} \left(2ac_1 - \frac{\sqrt{3}}{2} m a \dot{\varphi}^2 \right) \vec{l}_2 + \frac{\sqrt{3} m a}{2} \ddot{\varphi} \vec{l}_\varphi$$

Poiché il modello è rigido, la $\vec{\Gamma}$ ECD si può scrivere

$$\vec{p} + \vec{\Pi}_A = I_A \dot{\vec{\omega}} + \vec{\omega} \times I_A \vec{\omega} + (\vec{G}-A) \times 3M \vec{a}_A$$

calcoliamo I_A rispetto alla terna $(A; \vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$



$$I_{Axx} = I_{Ayy} \stackrel{(5.4)}{=} 3m a^2$$

$$I_{Azz} = I_{Axx} + I_{Ayy} = 6m a^2$$

$$I_{Axy} = I_{Axy}^{(1)} + I_{Axy}^{(2)}$$

$$I_{Axy}^{(1)} = - \int_{R_1} xy \, dR_1 = - \frac{2m}{2a^2} \int_0^{2a} x \left(\int_0^a y \, dy \right) dx =$$

$$= - \frac{m}{a^2} \int_0^{2a} x \frac{a^2}{2} dx = - \frac{m}{2} \left[\frac{x^2}{2} \right]_0^{2a} = - \frac{m}{4} 4a^2 = -m a^2$$

$$I_{Axy}^{(2)} = - \int_{R_2} xy \, dR_2 = - \frac{m}{a^2} \int_0^a x \left(\int_0^{2a} y \, dy \right) dx = - \frac{m}{a^2} \int_0^a x \left[\frac{y^2}{2} \right]_0^{2a} dx$$

$$= - \frac{m}{a^2} (4a^2 - a^2) \int_0^a x \, dx = - \frac{3m}{2} \frac{a^2}{2} = - \frac{3}{4} m a^2$$

Quindi

$$I_{Axy} = - \frac{7}{4} m a^2$$

Dunque, la matrice di I_A es. alle base $(A; \vec{c}, \vec{f}, \vec{k}) \vec{e}$

$$I_A = m a^2 \begin{bmatrix} 3 & -\frac{7}{4} & 0 \\ -\frac{7}{4} & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 6 \end{bmatrix}$$

Allora,

$$I_A(\vec{e}_3) = I_A(\vec{f}) = m a^2 \left(-\frac{7}{4} \vec{c} + 3 \vec{f} \right) = \left(-\frac{7}{4} \vec{e}_2 + 3 \vec{e}_3 \right) m a^2$$

$$I_A(\dot{\vec{\omega}}) = I_A(\dot{\varphi} \vec{e}_3) = \dot{\varphi} I_A(\vec{e}_3) = \dot{\varphi} \left(-\frac{7}{4} \vec{e}_2 + 3 \vec{e}_3 \right) m a^2$$

$$\begin{aligned} \vec{\omega} \times I_A(\dot{\vec{\omega}}) &= \dot{\varphi} \vec{e}_3 \times I_A(\dot{\varphi} \vec{e}_3) = \dot{\varphi}^2 \vec{e}_3 \times I(\vec{e}_3) = \dot{\varphi}^2 \vec{e}_3 \times \left(-\frac{7}{4} \vec{e}_2 + 3 \vec{e}_3 \right) m a^2 \\ &= -\frac{7}{4} m a^2 \dot{\varphi}^2 \vec{e}_3 \times \vec{e}_2 = -\frac{7}{4} m a^2 \dot{\varphi}^2 \vec{e}_\varphi \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (G-A) \times 3 m \vec{\omega}_A &= \frac{5}{6} a (\vec{c} + \vec{f}) \times 3 m \ddot{s} \vec{e}_3 = \frac{5}{2} m a \ddot{s} \vec{c} \times \vec{f} = \\ &= \frac{5}{2} m a \ddot{s} \vec{k} - \frac{5}{2} m a \ddot{s} \vec{e}_\varphi \end{aligned}$$

Dunque

$$\vec{\mu}' + \Pi_A \stackrel{(at, at)}{=} \left(-\frac{7}{4} \vec{e}_2 + 3 \vec{e}_3 \right) m a^2 \dot{\varphi} - \frac{7}{4} m a^2 \dot{\varphi}^2 \vec{e}_\varphi - \frac{5}{2} m a \ddot{s} \vec{e}_\varphi$$

$$\vec{\mu}' = c_2 \varphi \vec{e}_3 - a \left(-\frac{5}{2} m g + 2 c_1 s \right) \vec{e}_\varphi + \left(-\frac{7}{4} \vec{e}_2 + 3 \vec{e}_3 \right) m a^2 \dot{\varphi} - m a \left(\frac{7}{4} a \dot{\varphi}^2 + \frac{5}{2} \ddot{s} \right) \vec{e}_\varphi$$

$$\begin{aligned} (6.3) \quad &= -\frac{7}{4} m a^2 \dot{\varphi} \vec{e}_2 - a \left(\frac{5}{2} m g + 2 c_1 s + \frac{7}{4} m a \dot{\varphi}^2 + \frac{5}{2} m \ddot{s} \right) \vec{e}_\varphi + \\ &+ \left(4 c_1 \dot{\varphi} + 3 m a^2 \dot{\varphi} \right) \vec{e}_3 \end{aligned}$$