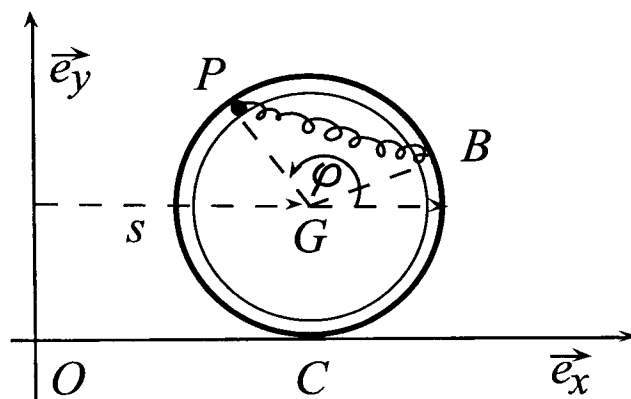


Compito di Meccanica Razionale

Trieste, 16 settembre 2013

(G. Tondo)



Un punto materiale P di massa m è vincolato a scorrere senza attrito lungo l'interno del bordo di un disco omogeneo di massa $8m$ e raggio r , che rotola senza strisciare su una guida orizzontale fissa. Il punto P , è soggetto all'azione di una molla, di costante elastica c , fissata ad un punto B solidale al bordo del disco. Il modello è posto nel piano verticale passante per la guida, in modo che G stia sull'asse (O, \vec{e}_y) quando $B - G = r\vec{e}_x$.

STATICA.

Determinare:

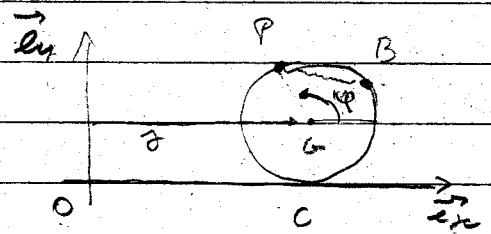
- 1) le configurazioni di equilibrio e la loro stabilità;
- 2) le reazioni vincolari esterne sul disco nel punto C di contatto con la guida, nelle configurazioni di equilibrio;
- 3) le reazioni vincolari interne sul punto P , nelle configurazioni di equilibrio.

DINAMICA.

- 4) Scrivere un sistema di equazioni differenziali pure di moto;
- 5) calcolare le reazioni vincolari esterne sul disco nel punto C di contatto con la guida durante il moto;
- 6) (solo 6 CFU) le reazioni vincolari interne sul punto P durante il moto;
- 6a) (solo 9 CFU) linearizzare le equazioni di moto intorno alla configurazione di equilibrio stabile e calcolare la pulsazione delle piccole oscillazioni.

Tema del 16/03/2013

Il modello è costituito da 1 rigido
più un punto materiale P.



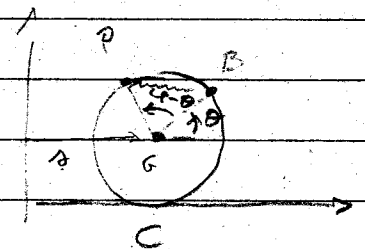
Dal metodo dei congelamenti successivi segue immediatamente che i gradi di libertà sono 2. Come coordinate libere possiamo scegliere l'ascissa s del centro del disco G e l'angolo φ tra il vettore \vec{e}_x e il vettore (P-G):

$$s \in \mathbb{R}, \quad -\pi < \varphi \leq \pi$$

$$\begin{aligned} \vec{x}_P &= (P-G) + (G-O) = r(\cos\varphi \vec{e}_x + \sin\varphi \vec{e}_y) + (s\vec{e}_x + r\vec{e}_y) = \\ (1.1) \quad &= (s + r\cos\varphi) \vec{e}_x + r(1 + \sin\varphi) \vec{e}_y \end{aligned}$$

Per scrivere il vettore \vec{x}_B , conviene introdurre la
coordinate sovrabbondante θ , cioè l'angolo tra il
vettore \vec{e}_x e il vettore (B-G). Allora,

$$(1.2) \quad \vec{x}_B = (B-G) + (G-O) = (s + r\cos\theta) \vec{e}_x + r(1 + \sin\theta) \vec{e}_y$$



$$(1.3) \quad \overline{BP}^2 = \overline{BG}^2 + \overline{PG}^2 - 2 \overline{BG} \overline{PG} \cos(\varphi - \theta) \\ = 2r^2 [1 - \cos(\varphi - \theta)] \quad (\text{th del coseno})$$

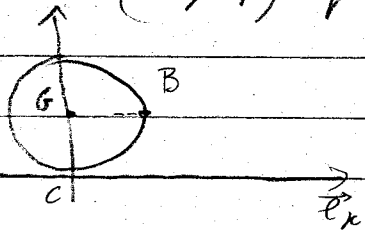
Orsì, dobbiamo trovare il legame tra la coordinate sovrabbondante
 θ e le coordinate libere (s, φ) : Dal vincolo di puro
rotolamento del disco segue che

$$(1.4) \quad \vec{v}_C = \vec{v}_G + \vec{\omega} \times (G-C)$$

Poiché $\vec{\omega} = \dot{\theta} \vec{e}_z$, la (1.4) implica

$$(1.5) \quad \dot{s} = -r\dot{\theta} \Leftrightarrow s = -r\theta + s_0$$

La costante se viene fissata dalla condizione assegnata che G stia sull'asse $(0, \vec{e}_y)$ quando $(B-G) = r \vec{e}_x$



Da cui

$$(2.1) \quad \theta = 0 \Rightarrow \delta = 0 \Rightarrow \lambda_0 = 0 \quad (1.5)$$

Quindi il legame tra la coordinata sovradondante θ e le coordinate libere (r, φ) si riduce a

$$(2.2) \quad \delta = -r\theta \quad \Leftrightarrow \quad \theta = -\frac{\delta}{r}$$

Sostituendo la (2.2) in (1.2) e (1.3) si ottengono

$$(2.3) \quad \vec{x}_B = \left(r + r \cos\left(-\frac{\delta}{r}\right) \right) \vec{e}_x + r \left(1 + \sin\left(-\frac{\delta}{r}\right) \right) \vec{e}_y \\ = \left(r + r \cos\frac{\delta}{r} \right) \vec{e}_x + r \left(1 - \sin\frac{\delta}{r} \right) \vec{e}_y$$

$$(2.4) \quad \overline{BP}^2 = 2r^2 \left[1 - \cos\left(\varphi + \frac{\delta}{r}\right) \right]$$

Inoltre

$$(2.5) \quad (\vec{x}_P - \vec{x}_B) = r \left[\cos\varphi - \cos\left(-\frac{\delta}{r}\right) \right] \vec{e}_x + r \left[\sin\varphi - \sin\left(-\frac{\delta}{r}\right) \right] \vec{e}_y \\ = r \left[\cos\varphi - \cos\frac{\delta}{r} \right] \vec{e}_x + r \left[\sin\varphi + \sin\frac{\delta}{r} \right] \vec{e}_y$$

$$(2.6) \quad \vec{\omega} = -\frac{\dot{\delta}}{r} \vec{e}_z$$

Statica

13

Le rotelle e i corredi attivi (perno e molle interne) \bar{e} conservativo, quindi ammette energia potenziale.

$$(3.1) \quad V(s, \varphi) = \frac{1}{2} c \overline{BP}^2 - 8m\vec{g} \cdot \vec{x}_G - m\vec{g} \cdot \vec{x}_P \\ = \frac{1}{2} c r^2 \left[1 - \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) \right] + 8mgr + mgr(1 + \sin\varphi) \\ = -cr^2 \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) + mgr(2 + \sin\varphi),$$

trascurando le costanti.

Poiché il vincolo di puro rotolamento è non dissipativo, possiamo applicare il Teo di Dirichlet-Lagrange per trovare gli equilibri. A tale scopo, determiniamo i punti stazionari della funzione $V(s, \varphi)$:

$$(3.2) \quad \frac{\partial V}{\partial s} = \frac{cr^2}{r} \sin\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) = -Q_s$$

$$(3.3) \quad \frac{\partial V}{\partial \varphi} = cr^2 \sin\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) + mgr \cos\varphi = -Q_\varphi$$

Quindi, i punti stazionari sono tutte e sole le soluzioni di

$$(3.6) \quad \begin{cases} \sin\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) = 0 \\ \sin\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) + \cos\varphi = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \sin\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) = 0 \\ \cos\varphi = 0 \end{cases},$$

cioè

$$\begin{cases} \varphi + \frac{\pi}{2} = k\pi & k=0, \pm 1, \pm 2, \dots \\ \varphi = \pm \frac{\pi}{2} \end{cases}.$$

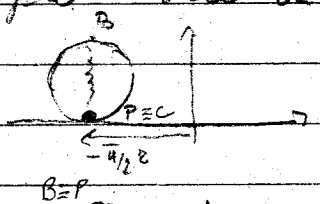
Dunque, le soluzioni di equilibrio sono

(4.1) $r = r \left(\frac{\pi}{2} + k\pi \right)$ $k=0, \pm 1, \pm 2,$

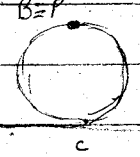
$\varphi = \pm \frac{\pi}{2}$

Tra le (4.1), individuiamo 4 soluzioni "fondamentali". Tutte le altre differiscono per avere l'ascissa r del centro G diversa per un multiplo intero di $r\pi$.

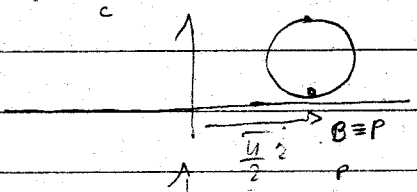
$q_e^{(1)} = \left(-\frac{\pi}{2}, -\frac{\pi}{2} \right)$ $k=-1$



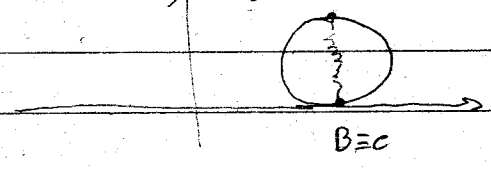
(4.2) $q_e^{(2)} = \left(-\frac{\pi}{2}, \frac{\pi}{2} \right)$ $k=1$



$q_e^{(3)} = \left(\frac{\pi}{2}, -\frac{\pi}{2} \right)$ $k=0$



$q_e^{(4)} = \left(\frac{\pi}{2}, \frac{\pi}{2} \right)$ $k=0$



Determiniamo la stabilità. A tale scopo, determiniamo la matrice Hessiana di $V(r, \varphi)$ e valutiamola nelle configurazioni di equilibrio.

$\frac{\partial^2 V}{\partial r^2} = c \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right), \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \varphi \partial r} = cr \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right)$

$\frac{\partial^2 V}{\partial \varphi^2} = cr^2 \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) - mgr \sin \varphi$

(4.3) $H = \begin{pmatrix} c \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) & cr \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) \\ cr \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) & cr^2 \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right) - mgr \sin \varphi \end{pmatrix}$ $H_{11} = c \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right)$
 $\det H = -cmgr \sin \varphi \cos\left(\varphi + \frac{\pi}{2}\right)$

Allora

$$q_e^{(1)} = \left(-\frac{\sqrt{u}r}{2}, -\frac{\sqrt{u}}{2} \right) \quad \mathcal{H}_u = c \cos\left(-\frac{\sqrt{u}}{2} - \frac{\sqrt{u}}{2}\right) = -c < 0 \quad \text{sella} \Rightarrow \text{instabile}$$

$$\det \mathcal{H} = -c \sin\left(-\frac{\sqrt{u}}{2} - \frac{\sqrt{u}}{2}\right) < 0$$

$$q_e^{(2)} = \left(-\frac{\sqrt{u}r}{2}, \frac{\sqrt{u}}{2} \right) \quad \mathcal{H}_u = c \cos\left(\frac{\sqrt{u}}{2} - \frac{\sqrt{u}}{2}\right) = c > 0 \quad \text{sella} \Rightarrow \text{instabile}$$

$$\det \mathcal{H} = -c \sin\left(\frac{\sqrt{u}}{2} - \frac{\sqrt{u}}{2}\right) < 0$$

$$q_e^{(3)} = \left(\frac{\sqrt{u}r}{2}, -\frac{\sqrt{u}}{2} \right) \quad \mathcal{H}_u = c \cos\left(-\frac{\sqrt{u}}{2} + \frac{\sqrt{u}}{2}\right) = c > 0 \Rightarrow \text{min} \Rightarrow \text{stabile}$$

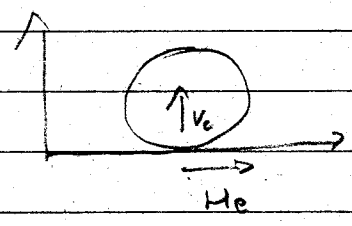
$$\det \mathcal{H} = -c \sin\left(-\frac{\sqrt{u}}{2} + \frac{\sqrt{u}}{2}\right) > 0$$

$$q_e^{(4)} = \left(\frac{\sqrt{u}r}{2}, \frac{\sqrt{u}}{2} \right) \quad \mathcal{H}_u = c \cos\left(\frac{\sqrt{u}}{2} + \frac{\sqrt{u}}{2}\right) = -c < 0 \Rightarrow \text{max} \Rightarrow \text{instabile}$$

$$\det \mathcal{H} = -c \sin\left(\frac{\sqrt{u}}{2} + \frac{\sqrt{u}}{2}\right) > 0$$

Reazioni in C all'equilibrio

In ogni configurazione di equilibrio vale la I ECS



$$\begin{matrix} \xrightarrow{\text{ax}} \\ R \cdot \vec{e}_x \end{matrix} \left\{ \begin{array}{l} H_c = 0 \\ V_c - 9mg = 0 \end{array} \right. \Rightarrow \begin{matrix} H_c = 0 \\ V_c = 9mg \end{matrix}$$

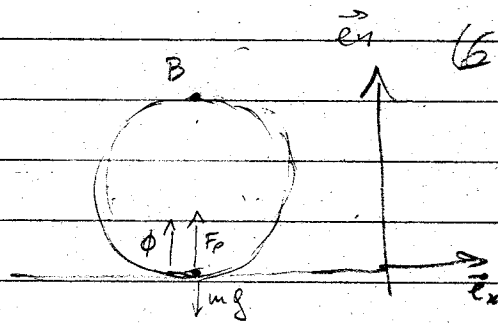
Particelle all'equilibrio in P

$$\vec{q}_e^{(1)} = \left(\frac{-\bar{u}r}{2}, \frac{-\bar{u}}{2} \right)$$

$$\vec{\phi} + \vec{F}_p - m\vec{g} = 0$$

$$\phi + e 2r - mg = 0$$

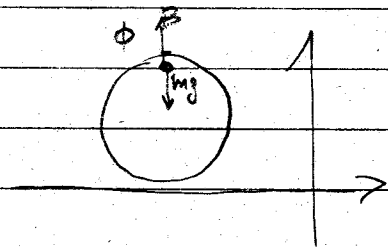
$$\phi = mg - 2er$$



$$\vec{q}_e^{(2)} = \left(-\frac{\bar{u}r}{2}, \frac{\bar{u}}{2} \right)$$

$$\vec{\phi} - m\vec{g} = 0$$

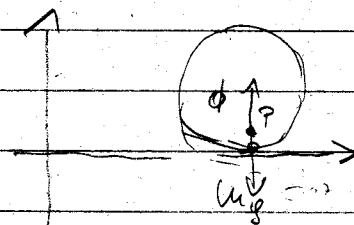
$$\phi = mg$$



$$\vec{q}_e^{(3)} = \left(\frac{\bar{u}r}{2}, -\frac{\bar{u}}{2} \right)$$

$$\vec{\phi} - m\vec{g} = 0$$

$$\phi = mg$$

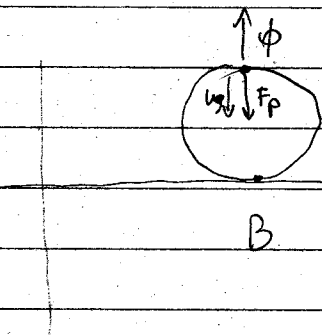


$$\vec{q}_e^{(4)} = \left(\frac{\bar{u}r}{2}, \frac{\bar{u}}{2} \right)$$

$$\vec{\phi} + \vec{F}_p + m\vec{g} = 0$$

$$\phi - 2er - mg = 0$$

$$\phi = mg + 2er$$



Dinamica

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

$$K = K^{(d)} + K^{(r)}$$

$$(7.1) \quad K^{(d)} = \frac{1}{2} 8m |\vec{V}_G|^2 + \frac{1}{2} J_{3G} |\vec{\omega}|^2. \quad J_{3G} = \frac{1}{2} 8m r^2$$

$$(7.2) \quad \vec{V}_G = \dot{\theta} \vec{e}_x \quad |\vec{V}_G|^2 = \dot{\theta}^2$$

$$\vec{\omega} = \dot{\theta} \vec{e}_z = -\frac{\dot{\theta}}{r} \vec{e}_r \quad |\vec{\omega}|^2 = \frac{\dot{\theta}^2}{r^2}$$

Da cui,

$$(7.3) \quad K^{(d)} = 4m \dot{\theta}^2 + 2m \frac{\dot{\theta}^2}{r^2} = 6m \dot{\theta}^2$$

Inoltre,

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

Poichè

$$(7.4) \quad \vec{V}_P = \vec{V}_P^{(H)} = \left(\dot{\theta} - r \sin \varphi \dot{\varphi} \right) \vec{e}_x + r \cos \varphi \dot{\varphi} \vec{e}_y$$

$$|\vec{V}_P|^2 = \left(\dot{\theta} - r \sin \varphi \dot{\varphi} \right)^2 + r^2 \cos^2 \varphi \dot{\varphi}^2 =$$

$$(7.5) \quad = \dot{\theta}^2 - 2r \sin \varphi \dot{\theta} \dot{\varphi} + r^2 \sin^2 \varphi \dot{\varphi}^2 + r^2 \cos^2 \varphi \dot{\varphi}^2 =$$

$$= \dot{\theta}^2 + r^2 \dot{\varphi}^2 - 2r \sin \varphi \dot{\theta} \dot{\varphi}$$

Allora

$$(7.6) \quad K^{(r)} = \frac{1}{2} m \left(\dot{\theta}^2 + r^2 \dot{\varphi}^2 - 2r \sin \varphi \dot{\theta} \dot{\varphi} \right)$$

Donc,

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

$$(8.1) = \frac{1}{2} m (13 \dot{s}^2 + r^2 \dot{\varphi}^2 - 2r \sin \varphi \dot{s} \dot{\varphi})$$

$$\frac{\partial K}{\partial \dot{s}} = 13 m \dot{s} - m r \sin \varphi \dot{\varphi}, \quad \frac{\partial K}{\partial s} = 0$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{s}} \right) = 13 m \ddot{s} - m r (\sin \varphi \ddot{\varphi} + \cos \varphi \dot{\varphi}^2)$$

$$EL(s): \quad 13 m \ddot{s} - m r \sin \varphi \ddot{\varphi} - m r \cos \varphi \dot{\varphi}^2 = -m r \sin \left(\varphi + \frac{\pi}{2} \right)$$

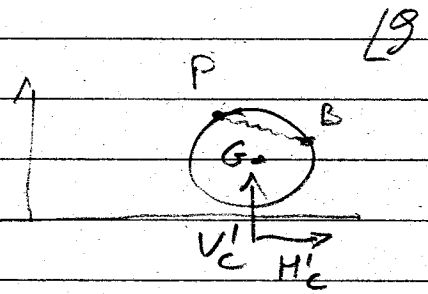
$$\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} = m r^2 \dot{\varphi} - m r \sin \varphi \dot{s}, \quad \frac{\partial K}{\partial \varphi} = -m r \cos \varphi \dot{s} \dot{\varphi}$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial K}{\partial \dot{\varphi}} \right) = m r^2 \ddot{\varphi} - m r (\sin \varphi \dot{s} + \cos \varphi \dot{s} \dot{\varphi})$$

$$EL(\varphi): \quad m r^2 \ddot{\varphi} - m r \sin \varphi \dot{s} = -m r^2 \sin \left(\varphi + \frac{\pi}{2} \right) - m r r \cos \varphi$$

5) Reazioni vincolari dinamiche in C

Dalla I ECD in O



$$(9.1) \quad \begin{aligned} H'_C &= 8m \vec{a}_C \cdot \vec{e}_x + m \vec{a}_P \cdot \vec{e}_x \\ V'_C - 9mg &= 8m \vec{a}_P \cdot \vec{e}_y + m \vec{a}_P \cdot \vec{e}_y \end{aligned}$$

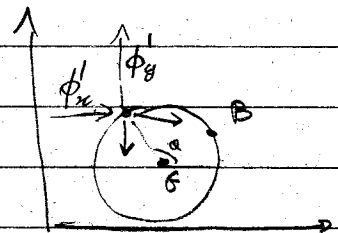
Dalla (7.3) segue che

$$(9.2) \quad \vec{a}_P = \left[\ddot{s} - r (\sin \varphi \ddot{\varphi} + \cos \varphi \dot{\varphi}^2) \right] \vec{e}_x + r (\cos \varphi \ddot{\varphi} - \sin \varphi \dot{\varphi}^2) \vec{e}_y$$

Allora

$$(9.3) \quad \begin{aligned} H'_C &= 9m \ddot{s} - m r (\sin \varphi \ddot{\varphi} + \cos \varphi \dot{\varphi}^2) \\ V'_C &= 9mg + m r (\cos \varphi \ddot{\varphi} - \sin \varphi \dot{\varphi}^2) \end{aligned}$$

6) Reazioni dinamiche su P



$$\vec{\phi}'_P + \vec{F}_P + m\vec{g} = m \vec{a}_P$$

$$\vec{\phi}'_P = \phi'_x \vec{e}_x + \phi'_y \vec{e}_y$$

$$\vec{F}_P = -c (\vec{x}_P - \vec{x}_B) = -c \left[r (\cos \varphi - \cos \frac{\pi}{2}) \vec{e}_x + r (\sin \varphi + \sin \frac{\pi}{2}) \vec{e}_y \right]$$

Da cui

$$\vec{\phi}'_P \cdot \vec{e}_x: \phi'_x - c r (\cos \varphi - \cos \frac{\pi}{2}) = m [\ddot{s} - r (\sin \varphi \ddot{\varphi} + \cos \varphi \dot{\varphi}^2)]$$

$$\vec{\phi}'_P \cdot \vec{e}_y: \phi'_y - c r (\sin \varphi + \sin \frac{\pi}{2}) - mg = m r (\cos \varphi \ddot{\varphi} - \sin \varphi \dot{\varphi}^2)$$

Quindi:

$$\phi'_x = c r (\cos \varphi - \cos \frac{\pi}{2}) + m [\ddot{s} - r (\sin \varphi \ddot{\varphi} + \cos \varphi \dot{\varphi}^2)]$$

$$\phi'_y = c r (\sin \varphi + \sin \frac{\pi}{2}) + mg + m r (\cos \varphi \ddot{\varphi} - \sin \varphi \dot{\varphi}^2)$$

6a) Linearizzazione intorno alla config. di equilibrio stabile

Poiché il modello è conservativo, le eq. di Lagrange linearizzate intorno alle configurazioni di equilibrio sono

$$(10.1) \quad A \ddot{\xi} + V \dot{\xi} = 0 \quad \vec{\xi} = \vec{q} - \vec{q}_e$$

dove A e V sono le matrici $(l \times l)$ di elementi

$$A_{ij} = \frac{\partial^2 K}{\partial \dot{q}_i \partial \dot{q}_j} \Big|_{\vec{q}_e}, \quad V = \mathcal{H} \Big|_{\vec{q}_e}$$

Quindi, dalle (8.1) e (1.3) segue che

$$(10.2) \quad A = m \begin{bmatrix} 13 & -2r \sin \varphi \\ 2r \sin \varphi & r^2 \end{bmatrix} \Big|_{\vec{q}_e}, \quad V = \begin{bmatrix} c \cos(\varphi + \frac{\pi}{2}) & c r \cos(\varphi + \frac{\pi}{2}) \\ c r \cos(\varphi + \frac{\pi}{2}) & c r^2 \cos(\varphi + \frac{\pi}{2}) - m g r \sin \varphi \end{bmatrix} \Big|_{\vec{q}_e}$$

cioè, dato che $\vec{q}_e^{(3)} = (\frac{\pi}{2}, r, \frac{\pi}{2})$

$$(10.3) \quad A = m \begin{bmatrix} 13 & r \\ r & r^2 \end{bmatrix}, \quad V = \begin{bmatrix} c & c r \\ c r & c r^2 + m g r \end{bmatrix}$$

Dunque, il sistema (10.1) si scrive

$$(10.4) \quad \begin{cases} 13 m \ddot{\xi}_1 + m r \ddot{\xi}_2 + c \dot{\xi}_1 + c r \dot{\xi}_2 = 0 \\ m r \dot{\xi}_1 + m r^2 \dot{\xi}_2 + c r \dot{\xi}_1 + (c r^2 + m g r) \dot{\xi}_2 = 0 \end{cases}$$

cioè un sistema lineare del secondo ordine di due equazioni nelle incognite (ξ_1, ξ_2) , scarti dalla configurazione di equilibrio $\vec{q}_e^{(3)}$.

Per calcolare le pulsioni delle piccole oscillazioni, determiniamo gli autovalori generalizzati di V_{es} ed A , cioè risolviamo il sistema

$$(11.1) \det (V - \gamma A) = 0.$$

Esplicitamente

$$\det \begin{bmatrix} c - \gamma \cdot 13m & c\gamma - \gamma m^2 \gamma \\ c\gamma - \gamma m^2 \gamma & c\gamma^2 + m\gamma^2 - \gamma m^2 \gamma^2 \end{bmatrix} = 0$$

cioè

$$(c - 13m\gamma)(c\gamma^2 + m\gamma^2 - m^2\gamma^2) - (c\gamma - m^2\gamma)^2 = 0$$

$$12m^2\gamma^2 - (12c\gamma + 13m\gamma) + c\gamma = 0$$

$$\gamma_{1,2} = \frac{12c\gamma + 13m\gamma \pm \sqrt{(12c\gamma + 13m\gamma)^2 - 48m^2c\gamma}}{24m^2} > 0$$

Quindi, le pulsioni delle piccole oscillazioni sono

$$\gamma_1 = \frac{12c\gamma + 13m\gamma - \sqrt{(12c\gamma + 13m\gamma)^2 - 48m^2c\gamma}}{24m^2}$$

$$\gamma_2 = \frac{12c\gamma + 13m\gamma + \sqrt{(12c\gamma + 13m\gamma)^2 - 48m^2c\gamma}}{24m^2}$$