

## Soluzione della prova scritta di Meccanica Analitica del 9 giugno 2017 a cura di Sara Mastaglio

1) Un parametro lagrangiano è già fornito dall'esercizio, cioè  $\vartheta \in [0, 2\pi]$ , mentre come secondo parametro lagrangiano possiamo scegliere  $\xi := \overline{PB} \in [0, 2R]$ , dove le posizioni  $\xi = 0$  e  $\xi = 2R$  sono di confine.

Chiamiamo poi  $C$  il baricentro del disco,  $G$  il baricentro dell'asta e scriviamo i vettori posizione

$$\begin{aligned}(C - O) &= R \sin \vartheta \mathbf{e}_x - R \cos \vartheta \mathbf{e}_y, \\(G - O) &= 3R \sin \vartheta \mathbf{e}_x - R \cos \vartheta \mathbf{e}_y, \\(P - O) &= (4R - \xi) \sin \vartheta \mathbf{e}_x - \xi \cos \vartheta \mathbf{e}_y.\end{aligned}$$

1. Il potenziale è dato dalla somma del potenziale delle forze peso del disco, dell'asta e del punto e dal potenziale della forza elastica:

$$\begin{aligned}U &= U_{disco} + U_{asta} + U_P + U_{el} = -mgy_C - mgy_G - mgy_P - \frac{k}{2}|P - B|^2 = \\&= -mg(-R \cos \vartheta) - mg(-R \cos \vartheta) - mg(-\xi \cos \vartheta) - \frac{k}{2}\xi^2 = \\&= 2mgR \cos \vartheta + mg\xi \cos \vartheta - \frac{k}{2}\xi^2 + c.\end{aligned}$$

Troviamo le posizioni di equilibrio:

$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial \xi} = mg \cos \vartheta - k\xi = 0 \\ \frac{\partial U}{\partial \vartheta} = -2mgR \sin \vartheta - mg\xi \sin \vartheta = 0; \end{cases}$$

dalla prima equazione ricaviamo  $\xi := \frac{mg}{k} \cos \vartheta$  che sostituita nella seconda equazione dà

$$mg \sin \vartheta \left( 2R + \frac{mg}{k} \cos \vartheta \right) = 0$$

da cui  $\sin \vartheta = 0$  e  $\cos \vartheta_3 = -\frac{2kR}{mg}$ ; dalla prima equazione ricaviamo  $\vartheta_1 = 0$  e  $\vartheta_2 = \pi$  a cui corrispondono  $\xi_1 = \frac{mg}{k}$  e  $\xi_2 = -\frac{mg}{k}$ , che essendo negativa non è accettabile; notiamo che affinché  $\xi_1$  sia accettabile deve valere la condizione  $\frac{mg}{k} < 2R$ , cioè  $\lambda < 2$ . Infine, utilizzando la seconda equazione troviamo  $\xi_3 = -2R$ , che essendo negativo non è accettabile. L'unica posizione di equilibrio ordinaria è dunque

$$P \left( \frac{mg}{k}, 0 \right).$$

Calcoliamo ora l'hessiano:

$$\frac{\partial^2 U}{\partial \xi^2} = -k, \quad \frac{\partial^2 U}{\partial \xi \partial \vartheta} = -mg \operatorname{sen} \vartheta, \quad \frac{\partial^2 U}{\partial \vartheta^2} = -2mgR \cos \vartheta - mg\xi \cos \vartheta$$

che calcolato in  $P$  è

$$\mathcal{H}(P) = \begin{bmatrix} -k & 0 \\ 0 & -2mg - \frac{m^2 g^2}{k} \end{bmatrix};$$

dato che  $\mathcal{H}(P)$  ha due autovalori negativi,  $P$  è una posizione di equilibrio stabile.

2. Cerchiamo le posizioni di confine  $\bar{P}_1(0, \bar{\vartheta}_1)$  e  $\bar{P}_2(2R, \bar{\vartheta}_2)$ .

Per quanto riguarda  $\bar{P}_1$  le velocità virtuali sono  $w_\xi \geq 0$  e  $w_\vartheta \in \mathbb{R}$ , quindi si dovrà avere

$$\begin{cases} \left. \frac{\partial U}{\partial \xi} \right|_{\bar{P}_1} = mg \cos \bar{\vartheta}_1 \leq 0 \\ \left. \frac{\partial U}{\partial \vartheta} \right|_{\bar{P}_1} = -2mgR \operatorname{sen} \bar{\vartheta}_1 = 0 \end{cases};$$

tale sistema ha come unica soluzione accettabile  $\bar{P}_1(0, \pi)$ .

Nel caso di  $\bar{P}_2$  le velocità virtuali sono  $w_\xi \leq 0$  e  $w_\vartheta \in \mathbb{R}$ , quindi si dovrà avere

$$\begin{cases} \left. \frac{\partial U}{\partial \xi} \right|_{\bar{P}_2} = mg \cos \bar{\vartheta}_2 - 2kR \geq 0 \\ \left. \frac{\partial U}{\partial \vartheta} \right|_{\bar{P}_2} = -2mgR \operatorname{sen} \bar{\vartheta}_2 - 2mgR \operatorname{sen} \bar{\vartheta}_2 = 0 \end{cases};$$

tale sistema ci dà come unica soluzione accettabile  $\bar{\vartheta} = 0$  con la condizione  $\lambda \geq 2$ , quindi la posizione di confine è  $\bar{P}_2(2R, 0)$  se  $\lambda \geq 2$ .

3. L'energia cinetica è data dalla somma delle energie cinetiche di disco, asta e punto:

$$K = K_{disco} + K_{asta} + K_P.$$

Le velocità angolari sono  $\boldsymbol{\omega}_{disco} = \dot{\vartheta} \mathbf{e}_z$  mentre  $\boldsymbol{\omega}_{asta} = -\dot{\vartheta} \mathbf{e}_z$ ; le velocità sono

$$\mathbf{v}_G = 3R\dot{\vartheta} \cos \vartheta \mathbf{e}_x + R\dot{\vartheta} \operatorname{sen} \vartheta \mathbf{e}_y,$$

$$\mathbf{v}_P = \left( -\dot{\xi} \operatorname{sen} \vartheta + (4R - \xi)\dot{\vartheta} \cos \vartheta \right) \mathbf{e}_x + \left( -\dot{\xi} \cos \vartheta + \xi\dot{\vartheta} \operatorname{sen} \vartheta \right) \mathbf{e}_y.$$

I tre contributi dell'energia cinetica, tenendo conto che  $O$  è un punto fisso per il disco, sono

$$K_{disco} = \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega}_{disco} \cdot \mathbf{J}_O \boldsymbol{\omega}_{disco} = \frac{1}{2} \left( \frac{3}{2} m R^2 \dot{\vartheta}^2 \right),$$

$$K_{asta} = \frac{1}{2}mv_G^2 + \frac{1}{2}\boldsymbol{\omega}_{asta} \cdot \mathbf{J}_G\boldsymbol{\omega}_{asta} = \frac{1}{2} \left( 9R^2\dot{\vartheta}^2 \cos^2 \vartheta + R^2\dot{\vartheta}^2 \sin^2 \vartheta \right) + \frac{1}{2} \left( \frac{m(2R)^2}{12} \dot{\vartheta}^2 \right),$$

$$K_P = \frac{1}{2}mv_P^2 = \frac{1}{2} \left( \dot{\xi}^2 \sin^2 \vartheta + (4R - \xi)^2 \dot{\vartheta}^2 \cos^2 \vartheta + \dot{\xi}^2 \cos^2 \vartheta + \xi^2 \dot{\vartheta}^2 \sin^2 \vartheta + \right. \\ \left. -2(4R - \xi)\dot{\xi}\dot{\vartheta} \sin \vartheta \cos \vartheta - 2\xi\dot{\xi}\dot{\vartheta} \sin \vartheta \cos \vartheta \right),$$

che sommati, dopo qualche conto, danno

$$K = \frac{1}{2} \left( \frac{17}{6}mR^2\dot{\vartheta}^2 + 24mR^2\dot{\vartheta}^2 \cos^2 \vartheta + m\dot{\xi}^2 + \xi^2\dot{\vartheta}^2 - 8mR\xi\dot{\vartheta}^2 \cos^2 \vartheta - 8mR\xi\dot{\vartheta} \sin \vartheta \cos \vartheta \right).$$

4. La lagrangiana linearizzata si ottiene da

$$\tilde{\mathcal{L}} = \frac{1}{2}\dot{\mathbf{q}}^T \mathbf{J}(\bar{\mathbf{q}}) \dot{\mathbf{q}} + \frac{1}{2}(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{q}})^T \mathcal{H}(\bar{\mathbf{q}}) (\mathbf{q} - \bar{\mathbf{q}})$$

con  $\mathbf{q} = [\xi, \vartheta]^T$ ,  $\dot{\mathbf{q}} = [\dot{\xi}, \dot{\vartheta}]^T$  e  $\bar{\mathbf{q}} = \left[ \frac{mg}{k}, 0 \right]^T$  con  $\lambda < 2$ ,

$$\mathbf{J}(\mathbf{q}) = \begin{bmatrix} m & -4mR \sin \vartheta \cos \vartheta \\ -4R \sin \vartheta \cos \vartheta & \frac{17}{6}mR^2 + 24mR^2 \cos^2 \vartheta + \xi^2 - 8mR\xi \cos^2 \vartheta \end{bmatrix}$$

e quindi

$$\mathbf{J}(\bar{\mathbf{q}}) = \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & \frac{161}{6}mR^2 + \frac{m^2g^2}{k} - 8\frac{m^2gR}{k} \end{bmatrix}.$$

Avendo già calcolato  $\mathcal{H}(\bar{\mathbf{q}})$  in precedenza, la lagrangiana linearizzata risulta, dopo qualche conto,

$$\tilde{\mathcal{L}} = \frac{1}{2} \left( -k\xi^2 - \frac{mg}{k} + 2mg\xi - 2mg\vartheta^2 - \frac{m^2g^2}{k}\vartheta^2 + m\dot{\xi}^2 + \frac{161}{6}mR^2\dot{\vartheta}^2 + \frac{m^2g^2}{k}\dot{\vartheta}^2 - 8\frac{m^2gR}{k}\vartheta^2 \right).$$

2) La matrice richiesta è data dalla somma delle matrici dei quattro rettangoli, cioè

$$\mathbf{J}_O = \mathbf{J}_O^1 + \mathbf{J}_O^2 + \mathbf{J}_O^3 + \mathbf{J}_O^4,$$

dove la numerazione delle matrici d'inerzia si riferisce ai rettangoli che si trovano rispettivamente nel 1°, 2°, 3° e 4° quadrante.

Essendo una lamina piana possiamo subito dedurre che  $J_{13} = J_{23} = 0$ . Possiamo anche osservare che

$$J_{12}^1 = J_{12}^3 = -\frac{ma^2}{2},$$

mentre

$$J_{12}^2 = J_{12}^4 = \frac{ma^2}{2}$$

e quindi

$$J_{12} = J_{12}^1 + J_{12}^2 + J_{12}^3 + J_{12}^4 = 0.$$

Gli altri momenti d'inerzia sono:

$$J_{11}^1 = J_{11}^3 = \frac{ma^2}{3}, \quad J_{22}^1 = J_{22}^3 = \frac{4}{3}ma^2,$$

$$J_{11}^2 = J_{11}^4 = \frac{4}{3}ma^2, \quad J_{22}^2 = J_{22}^4 = \frac{ma^2}{3},$$

quindi

$$J_{11} = J_{11}^1 + J_{11}^2 + J_{11}^3 + J_{11}^4 = \frac{10}{3}ma^2$$

$$J_{22} = J_{22}^1 + J_{22}^2 + J_{22}^3 + J_{22}^4 = \frac{10}{3}ma^2$$

ed infine

$$J_{33} = J_{11} + J_{22} = \frac{10}{3}ma^2 + \frac{10}{3}ma^2 = \frac{20}{3}ma^2,$$

da cui

$$J_O = \begin{bmatrix} \frac{10}{3}ma^2 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{10}{3}ma^2 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{20}{3}ma^2 \end{bmatrix}.$$

Dalla matrice trovata si può dedurre che la lamina ha una struttura giroscopica.