

Università di Pavia  
Facoltà di Ingegneria  
Esame di Meccanica Razionale  
Appello del 3 Febbraio 2005  
**Soluzioni (Parte II)**

**Q1.** Trovare la torsione  $\tau$  della curva

$$p(t) - O = 2(t^2 + t)\mathbf{e}_x + \sin \frac{t}{2}\mathbf{e}_y + (1 - 3 \cos t)\mathbf{e}_z$$

nel punto corrispondente a  $t = 0$ .

La torsione  $\tau$  di una curva si calcola ricorrendo alla formula

$$\tau = -\frac{p' \wedge p'' \cdot p'''}{|p' \wedge p''|^2}$$

dove gli apici indicano derivazioni rispetto al parametro  $t$ . Svolgendo queste derivate abbiamo

$$p'(t) = 2(1 + 2t)\mathbf{e}_x + \frac{1}{2} \cos \frac{t}{2}\mathbf{e}_y + 3 \sin t\mathbf{e}_z,$$

$$p''(t) = 4\mathbf{e}_x - \frac{1}{4} \sin \frac{t}{2}\mathbf{e}_y + 3 \cos t\mathbf{e}_z,$$

e

$$p'''(t) = -\frac{1}{8} \cos \frac{t}{2}\mathbf{e}_y - 3 \sin t\mathbf{e}_z.$$

Per  $t = 0$

$$p'(0) = 2\mathbf{e}_x + \frac{1}{2}\mathbf{e}_y \quad p''(0) = 4\mathbf{e}_x + 3\mathbf{e}_z \quad \text{e} \quad p'''(0) = -\frac{1}{8}\mathbf{e}_y$$

per cui, esplicitando i calcoli, si ottiene

$$\tau(0) = -\frac{3}{169}.$$

**Q2.** In un atto di moto rigido, sia  $\mathbf{v}_C$  la velocità del centro di massa  $C$  del sistema,  $\mathbf{v}_O$  la velocità di un altro punto  $O$  ed  $\boldsymbol{\omega}$  la velocità angolare. Sia inoltre assegnato un sistema di forze avente risultante  $\mathbf{R}$  e momento risultante rispetto ad un punto  $P$  pari ad  $\mathbf{M}_P$ . Quale fra le seguenti espressioni per la potenza complessiva  $W$  del sistema di forze è sempre vera?

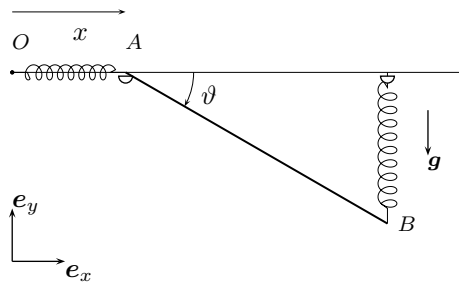
- $W = \mathbf{v}_O \cdot \mathbf{R} + \boldsymbol{\omega} \cdot \mathbf{M}_O$         $W = \mathbf{v}_O \cdot \mathbf{R} + \boldsymbol{\omega} \cdot \mathbf{M}_C$   
  $W = \frac{1}{2}m\mathbf{v}_0^2 + \frac{1}{2}\boldsymbol{\omega} \cdot \mathbb{I}_O\boldsymbol{\omega}$         $W = \frac{1}{2}m\mathbf{v}_C \cdot \mathbf{v}_C + \frac{1}{2}\boldsymbol{\omega} \cdot \mathbb{I}_C\boldsymbol{\omega}$

- $W = \mathbf{R} \wedge \mathbf{v}_O + \mathbf{M}_O \wedge \boldsymbol{\omega}$         $W = \boldsymbol{\omega} \cdot \mathbf{R} + \mathbf{v}_O \cdot \mathbf{M}_O$   
  $W = \boldsymbol{\omega} \cdot \mathbf{R} \wedge \mathbf{v}_O + \mathbf{v}_O \cdot \mathbf{M}_O \wedge \boldsymbol{\omega}$        Nessuna delle precedenti

La risposta esatta è

$$W = \mathbf{v}_O \cdot \mathbf{R} + \boldsymbol{\omega} \cdot \mathbf{M}_O.$$

**Q3.** In un piano verticale, un'asta  $AB$  omogenea di massa  $5m$  e di lunghezza  $2\ell$  ha l'estremo  $A$  vincolato a scorrere lungo una guida orizzontale; una molla di costante elastica  $\gamma k$  e lunghezza a riposo nulla attrae  $A$  verso un punto fisso  $O$  posto sulla guida. Una seconda molla, di costante elastica  $k$  e lunghezza a riposo nulla attrae  $B$  verso la guida, ed è vincolata in modo da restare sempre verticale. Per quale valore di  $\gamma$  il prodotto fra le frequenze delle piccole oscillazioni attorno alla posizione di equilibrio stabile con l'asta  $AB$  verticale vale  $2\frac{g}{\ell}$ ? ( $mg = k\ell$ )



Si possono scegliere le coordinate lagrangiane  $x$  e  $\vartheta$  indicate in figura. Se  $G$  è il centro di massa di  $AB$ , l'energia cinetica dell'asta è

$$T = \frac{5m}{2} v_G^2 + \frac{1}{2} \boldsymbol{\omega} \cdot \mathbb{I}_G \boldsymbol{\omega}.$$

La velocità di  $G$  si ottiene derivando rispetto al tempo il vettore posizione riferito all'origine  $O$

$$\mathbf{G} - \mathbf{O} = (x + \ell \cos \vartheta) \mathbf{e}_x - \ell \sin \vartheta \mathbf{e}_y$$

ottenendo

$$\mathbf{v}_G = (\dot{x} - \ell \dot{\vartheta} \sin \vartheta) \mathbf{e}_x - \ell \dot{\vartheta} \cos \vartheta \mathbf{e}_y$$

da cui segue anche

$$v_G^2 = \dot{x}^2 + \ell^2 \dot{\vartheta}^2 - 2\ell \dot{x} \dot{\vartheta} \sin \vartheta.$$

Poiché inoltre la velocità angolare dell'asta è  $\boldsymbol{\omega} = -\dot{\vartheta}\mathbf{e}_z$  ed  $\mathbf{e}_z$  è direzione centrale di inerzia per l'asta, con l'ausilio della tabella dei tensori centrali di inerzia possiamo scrivere

$$T = \frac{5m}{2}\dot{x}^2 + \frac{10m}{3}\ell^2\dot{\vartheta}^2 - 5m\ell\dot{x}\dot{\vartheta}\sin\vartheta.$$

Quanto all'energia potenziale, se si tiene presente che  $k = mg/\ell$  abbiamo

$$V = -5mgl\sin\vartheta + \frac{\gamma mg}{2\ell}x^2 + 2mgl\sin^2\vartheta$$

da cui si vede che le configurazioni di equilibrio possibili risolvono il sistema

$$\begin{cases} V_x = \frac{\gamma mg}{\ell}x = 0 \\ V_{\vartheta} = mgl\cos\vartheta(-5 + 4\sin\vartheta) = 0. \end{cases}$$

Le sole soluzioni accettabili sono  $x = 0$  e  $\vartheta = \pm\frac{\pi}{2}$ . Per discutere la stabilità occorre calcolare le derivate seconde di  $V$

$$\begin{cases} V_{xx} = \frac{\gamma mg}{\ell} \\ V_{x\vartheta} = 0 \\ V_{\vartheta\vartheta} = -mgl\sin\vartheta(-5 + 4\sin\vartheta) + 2mgl\cos^2\vartheta \end{cases}$$

da cui si vede come solo quando  $\vartheta = \pi/2$  entrambi gli autovalori della forma hessiana associata a  $V$  sono positivi e dunque la configurazione di equilibrio è stabile. Per proseguire nell'analisi dei modi normali scriviamo le espressioni delle forme quadratiche  $A$  e  $B$  associate all'energia cinetica ed all'energia potenziale

$$A = \begin{pmatrix} 5m & -5m\ell \\ -5m\ell & \frac{20}{3}m\ell^2 \end{pmatrix}, \quad B = \begin{pmatrix} \gamma mg/\ell & 0 \\ 0 & mgl \end{pmatrix}$$

e scrivere l'equazione  $\det(\lambda A - B) = 0$  che è data da

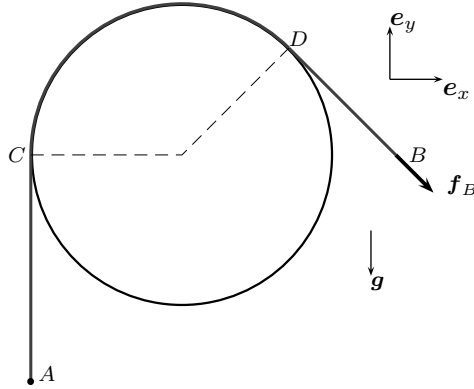
$$\frac{25}{3}\ell^2\lambda^2 - \frac{35}{3}g\ell\lambda + \gamma g^2 = 0.$$

Il quesito proposto è equivalente a richiedere che il prodotto delle radici di questa equazione sia  $4g^2/\ell^2$ , cioè

$$\frac{3\gamma}{25} = 4$$

da cui si ottiene  $\gamma = 100/3$ .

**Q4.** In un piano verticale, un filo  $AB$  di peso trascurabile e lunghezza  $\ell$  opportuna è appoggiato lungo un profilo circolare scabro di raggio  $R$ ; il filo è tenuto teso grazie all'azione di un peso  $mg$  in  $A$  e di una forza  $\mathbf{f}_B = 3mg\mathbf{n}$  in  $B$ , diretta secondo il versore  $\mathbf{n} = \cos\frac{\pi}{3}\mathbf{e}_x - \sin\frac{\pi}{3}\mathbf{e}_y$  (Figura 2). Qual è il minimo coefficiente d'attrito statico  $\mu$  tra filo e profilo compatibile con l'equilibrio nelle condizioni descritte?



Poiché il filo ha peso trascurabile, la tensione in  $B$  coincide con il valore del peso applicato in  $A$   $\tau_C = mg$  mentre la tensione in  $D$  è pari al modulo di  $\mathbf{f}_B$ :  $\tau_D = 3mg$ . Consideriamo il tratto di filo  $CD$  di lunghezza  $\ell = R[\frac{\pi}{2} + \frac{\pi}{3}] = \frac{5\pi R}{6}$ , appoggiato al supporto. Poiché non vi sono forze attive distribuite lungo il filo, possiamo scrivere le equazioni di equilibrio indefinite nella forma

$$\begin{cases} \frac{d\tau}{ds} + \phi_t = 0 \\ \frac{\tau}{R} + \phi_n = 0 \end{cases}$$

grazie a cui possiamo riscrivere la condizione di equilibrio di Coulomb e Morin  $|\phi_t| \leq \mu|\phi_n|$  come

$$\left| \frac{d\tau}{ds} \right| \leq \frac{\mu\tau}{R}$$

da cui segue

$$\left| \frac{1}{\tau} \frac{d\tau}{ds} \right| \leq \frac{\mu}{R}$$

che a sua volta, integrata da  $C$  a  $D$ , fornisce la condizione  $\ln 3 \leq \frac{5\pi\mu}{6}$ , ovvero

$$\mu \geq \frac{6 \ln 3}{5\pi}.$$