

UNIVERSITÀ DI PAVIA  
FACOLTÀ DI INGEGNERIA  
*Esame di Meccanica Razionale (Parte I)*  
8 settembre 2005

Il *candidato* scriva nello spazio sottostante il proprio Cognome e Nome.

COGNOME

NOME

La *prova* consta di 4 Quesiti e durerà 2 ore. *Non è permesso* consultare testi od appunti, al di fuori di quelli distribuiti dalla Commissione.

La *risposta* a ciascuno di essi va scelta *esclusivamente* tra quelle già date nel testo, annerendo *un solo* circoletto  $\bigcirc$ . Una sola è la risposta corretta. Qualora sia data più di una risposta allo stesso quesito, questa sarà considerata errata, anche se una delle risposte date è corretta.

I *punteggi* per ciascun quesito sono dichiarati in *trentesimi* sul testo, nel seguente formato

**{E,NE,A}**

dove **E** è il punteggio assegnato in caso di risposta *Esatta*, **NE** quello in caso di risposta *Non Esatta* e **A** quello in caso di risposta *Assente*. L'esito finale della prova è determinato dalla somma *algebraica* dei punteggi parziali. Spazio riservato alla Commissione. *Non scrivere nelle caselle sottostanti!*

---

---

ESITO | | |

---

---



---

---

**QUESITI**

---

---

**Q1.** Dati i tensori:

$$\begin{cases} \mathbf{A} = \mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_y + 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z + 3\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_z \\ \mathbf{B} = \beta \mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_x + 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z - 4\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y \end{cases}$$

ed il vettore  $\mathbf{v} = 3\mathbf{e}_x + 4\mathbf{e}_y + 3\mathbf{e}_z$ , trovare i valori di  $\beta$  tali che  $\mathbf{A}\mathbf{v} \cdot \mathbf{B}\mathbf{v} > 0$ .

**{5,-1,0}**

*Soluzione*

♠  $\beta > 9$   $\bigcirc$   $\beta < -6$   $\bigcirc$   $\beta > 4$   $\bigcirc$   $\beta < -5$   $\bigcirc$   $\beta > \frac{15}{4}$   $\bigcirc$   $\beta < -\frac{9}{2}$   $\bigcirc$   $\beta > \frac{14}{3}$   $\bigcirc$   $\beta < -\frac{32}{3}$

---

---

**Q2.** La struttura rigida riportata in Figura 1 è composta da tre aste omogenee:  $AB$  è un quarto di circonferenza di raggio  $R$  e peso  $p$ ;  $BC$  è una semicirconferenza di raggio  $R$  e peso  $2p$  e  $CD$  è uguale ad  $AB$  ma ha peso trascurabile. La struttura è incernierata a terra in  $A$  ed è incastrata in  $D$ , mentre in  $B$  e  $C$  vi sono cerniere interne. Trovare la coppia  $\mathbf{M}$  e la reazione  $\Phi_D$  generate dall'incastro all'equilibrio.

**{5,-1,0}**

*Soluzione*

$\bigcirc$   $\mathbf{M} = pR(1 - \frac{1}{\pi})$   $\Phi_D = p[(1 - \frac{1}{\pi})\mathbf{e}_x + \mathbf{e}_y]$   $\bigcirc$   $\mathbf{M} = pR(1 + \frac{1}{\pi})$   $\Phi_D = p[4(1 - \frac{1}{\pi})\mathbf{e}_x + \mathbf{e}_y]$   
 $\bigcirc$   $\mathbf{M} = pR(1 - \frac{\pi}{8})$   $\Phi_D = p[(1 - \frac{\pi}{8})\mathbf{e}_x - \mathbf{e}_y]$   $\bigcirc$   $\mathbf{M} = pR(1 + \frac{\pi}{8})$   $\Phi_D = p[2(1 - \frac{\pi}{8})\mathbf{e}_x + \mathbf{e}_y]$   
 $\bigcirc$   $\mathbf{M} = pR(1 - \frac{\pi}{8})$   $\Phi_D = p[(1 - \frac{\pi}{8})\mathbf{e}_x + 2\mathbf{e}_y]$  ♠  $\mathbf{M} = pR(1 - \frac{\pi}{2})$   $\Phi_D = p[2(1 - \frac{\pi}{2})\mathbf{e}_x + \mathbf{e}_y]$

$$\bigcirc \mathbf{M} = pR(1 - \frac{2}{\pi}) \quad \Phi_D = p[(1 + \frac{1}{\pi})\mathbf{e}_x + \mathbf{e}_y] \quad \bigcirc \mathbf{M} = pR(1 - \frac{1}{\pi}) \quad \Phi_D = p[2(1 - \frac{1}{\pi})\mathbf{e}_x + \mathbf{e}_y]$$

**Q3.** In un piano verticale, due dischi omogenei di ugual raggio  $R$  ed ugual massa  $3m$  sono vincolati a rotolare senza strisciare su due guide orizzontali distanti tra loro  $3R$  (Figura 2). Il centro di uno dei dischi è attratto verso un punto fisso della guida su cui rotola da una molla di costante elastica  $8k$  e lunghezza a riposo nulla ed attratto verso il centro dell'altro disco da un'ulteriore molla di costante elastica  $3k$  e lunghezza a riposo nulla. Trovare le pulsazioni delle piccole oscillazioni in un intorno della posizione di equilibrio stabile.

{5,-1,0}

**Soluzione**

$$\begin{aligned} &\bigcirc (\sqrt{\frac{8k}{m}}, 2\sqrt{\frac{k}{m}}) \quad \bigcirc (\sqrt{\frac{3k}{8m}}, \frac{3}{4}\sqrt{\frac{k}{m}}) \quad \bigcirc (\sqrt{\frac{3k}{8m}}, \frac{3}{2}\sqrt{\frac{k}{m}}) \quad \bigcirc (\sqrt{\frac{8k}{m}}, \frac{2}{3}\sqrt{\frac{k}{m}}) \\ &\bigcirc (\sqrt{\frac{k}{3m}}, \frac{1}{3}\sqrt{\frac{k}{m}}) \quad \bigcirc (\sqrt{\frac{2k}{3m}}, \frac{2}{3}\sqrt{\frac{k}{m}}) \quad \bigcirc (\sqrt{\frac{8k}{3m}}, \sqrt{\frac{2k}{3m}}) \quad \spadesuit (\sqrt{\frac{8k}{3m}}, \frac{2}{3}\sqrt{\frac{k}{m}}) \end{aligned}$$

**Q4.** Quale tra le seguenti affermazioni sulla stabilità di una configurazione di equilibrio  $\{q_0\}$  di un sistema soggetto a vincoli olonomi, perfetti ed a forze attive conservative è certamente corretta?

{5,-1,0}

**Risposta**

- Se  $\{q_0\}$  è instabile, non esistono modi oscillanti.
- Se  $\{q_0\}$  è instabile, tutti i modi normali sono iperbolici.
- Se  $\{q_0\}$  è stabile, può esistere un modo lineare.
- Se  $\{q_0\}$  è stabile, possono esistere modi iperbolici, purché in numero minore di quelli oscillanti.
- Se  $\{q_0\}$  è instabile, esiste almeno un modo che non è oscillante.
- Se  $\{q_0\}$  è instabile, tutti i modi normali sono lineari.
- Nessuna delle precedenti.

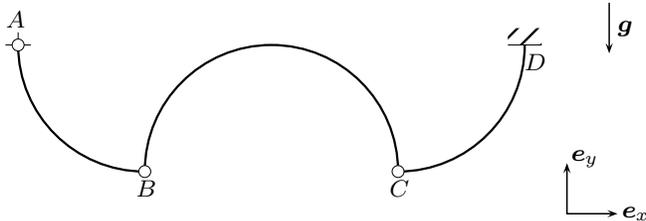


Fig. 1

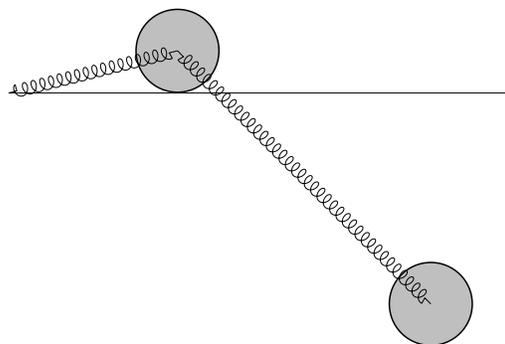


Fig. 2