

UNIVERSITÀ DI PAVIA
FACOLTÀ DI INGEGNERIA
Esame di Meccanica Razionale
18 Luglio 2002

Il *candidato* scriva nelle caselle sottostanti i propri Cognome, Nome e Matricola.

COGNOME	
NOME	
MATRICOLA	

La *prova* consta di 4 Domande e 4 Esercizi e durerà 4 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

$$\{\mathbf{E}, \mathbf{NE}, \mathbf{A}\}$$

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	
--------------	--

DOMANDE

D1. Dati i tensori $\mathbf{A} = 3\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_z + \mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_x + 5\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y$ e $\mathbf{B} = -\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_y + 2\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_z + \mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y$, trovare l'espressione di $\mathbf{AB} - \mathbf{BA}$.

{5,-1,0}

Risposta

- $-7\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_y - 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z + \mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_x - 5\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y + \mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_x$
 $-7\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_y - 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z + 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_x + 10\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y + \mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_x$
 $-7\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_y - 4\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z + 4\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_x + 10\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y + 2\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_x$
 $-7\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_y - 4\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z + 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_x + 5\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y + 2\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_x$
 $-7\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_y + 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z + 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_x - 10\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y - \mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_x$
 $-7\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_y + 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z + \mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_x - 5\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y - \mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_x$
 $-7\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_y + 4\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z - 4\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_x + 10\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y - 2\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_x$
 $-7\mathbf{e}_x \otimes \mathbf{e}_y + 4\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_z - 2\mathbf{e}_y \otimes \mathbf{e}_x + 5\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_y - 2\mathbf{e}_z \otimes \mathbf{e}_x$

D2. Due aste OA ed OB di lunghezza ℓ e massa $3m$ e m , rispettivamente, sono saldate ad angolo retto in O (Figura 1). Calcolare il momento di inerzia in O rispetto alla direzione del versore $\mathbf{n} = -\frac{\sqrt{3}}{2}\mathbf{e}_x + \frac{1}{2}\mathbf{e}_y$.

{5,-1,0}

Risposta

- $I_n = \frac{5}{12}m\ell^2$
 $I_n = \frac{7}{12}m\ell^2$
 $I_n = \frac{1}{3}m\ell^2$
 $I_n = \frac{5}{8}m\ell^2$
 $I_n = \frac{1}{2}m\ell^2$
 $I_n = m\ell^2$
 $I_n = \frac{13}{12}m\ell^2$
 $I_n = \frac{3}{4}m\ell^2$

D3. Trovare il raggio di curvatura della curva

$$P - O = e^t \cos 2t \mathbf{e}_x + 4(t \sin t - t) \mathbf{e}_y - 2e^{-t} \mathbf{e}_z$$

nel punto corrispondente a $t = 0$.

{5,-1,0}

Risposta

$6\sqrt{2}$
 $\frac{9}{2}\sqrt{\frac{1}{2}}$
 $11\sqrt{\frac{11}{46}}$
 $3\sqrt{2}$
 $6\sqrt{\frac{2}{7}}$
 $11\sqrt{\frac{1}{2}}$
 $9\sqrt{2}$
 $\frac{21}{4}\sqrt{\frac{7}{2}}$

D4. Si consideri il seguente sistema di vettori applicati:

$$\begin{cases} \mathbf{v}_1 = \mathbf{e}_x - 3\mathbf{e}_z & \text{applicato in } P_1 - O \equiv (\alpha, 0, 1), \\ \mathbf{v}_2 = 4\mathbf{e}_y & \text{applicato in } P_2 - O \equiv (2, 1, -1), \\ \mathbf{v}_3 = 2\mathbf{e}_x + 2\mathbf{e}_y & \text{applicato in } P_3 - O \equiv (0, 0, 2). \end{cases}$$

Trovare per quale valore di α il trinomio invariante assume il valore 5.

{5,-1,0}

Risposta

$\alpha = \frac{14}{9}$
 $\alpha = -\frac{1}{3}$
 $\alpha = -\frac{3}{2}$
 $\alpha = -\frac{1}{18}$
 $\alpha = \frac{11}{3}$
 $\alpha = \frac{5}{2}$
 $\alpha = -\frac{1}{7}$
 $\alpha = -\frac{4}{15}$

ESERCIZI

E1. Un disco omogeneo di massa $3m$ e raggio r è vincolato a rotolare senza strisciare su un piano inclinato di $\frac{\pi}{6}$ sull'orizzontale (Figura 2); il centro del disco è soggetto ad una forza elastica di costante $4k$ che lo attrae ad un punto P , posto a distanza r dal piano inclinato. Scrivere l'equazione di LAGRANGE per il sistema rispetto alla variabile x indicata in figura.

{5,-1,0}

Risposta

$3m\ddot{x} = -2kx + mg$
 $9m\ddot{x} = -8kx + 3mg$
 $6m\ddot{x} = -3kx + 2mg$
 $9m\ddot{x} = -2kx + 3mg$
 $9m\ddot{x} = -4kx + 3mg$
 $3m\ddot{x} = -4kx + mg$
 $3m\ddot{x} = -kx + mg$
 $3m\ddot{x} = -6kx + mg$

E2. In un piano verticale, un filo AB omogeneo di peso specifico p e lunghezza $2\sqrt{3}\ell$ ha gli estremi vincolati a due guide tra loro ortogonali (Figura 3), con l'estremo B sollecitato da una forza $\mathbf{f} = 2p\ell\mathbf{e}_x$. Trovare il valore di OB all'equilibrio.

{5,-1,0}

Risposta

$2\ell \ln\left(\frac{1}{2} + \frac{\sqrt{5}}{2}\right)$
 $\frac{1}{2}\ell \ln(3 + 2\sqrt{2})$
 $\ell \ln(3 + 2\sqrt{2})$
 $4\ell \ln\left(\frac{1}{2} + \frac{\sqrt{5}}{2}\right)$
 $\ell \ln(2 + \sqrt{3})$
 $2\ell \ln(2 + \sqrt{3})$
 $\frac{1}{\sqrt{3}}\ell \ln(5 + 2\sqrt{6})$
 $\ell \ln(5 + 2\sqrt{6})$

E3. Sul bordo di un disco omogeneo di raggio R di massa $4m$ è saldato un punto materiale P di massa m (Figura 4). Il disco è vincolato a rotolare senza strisciare su una guida piana orizzontale. Siano O il centro del disco, H il punto di contatto fra la guida ed il disco, e ϑ l'angolo che il segmento PO forma con l'orizzontale. Calcolare il modulo del momento della quantità di moto del sistema rispetto ad H .

{5,-1,0}

Risposta

- $K_H = (8 + 2 \sin \vartheta) m R^2 \dot{\vartheta}$
 $K_H = (11 + 2 \sin \vartheta) m R^2 \dot{\vartheta}$
 $K_H = (\frac{7}{4} + \sin \vartheta) m R^2 \dot{\vartheta}$
 $K_H = (5 + 2 \sin \vartheta) m R^2 \dot{\vartheta}$
 $K_H = (\frac{15}{2} + 6 \sin \vartheta) m R^2 \dot{\vartheta}$
 $K_H = (2 + \sin \vartheta) m R^2 \dot{\vartheta}$
 $K_H = (5 + \frac{1}{2} \sin \vartheta) m R^2 \dot{\vartheta}$
 $K_H = (\frac{13}{2} + 6 \sin \vartheta) m R^2 \dot{\vartheta}$

E4. Su un'asta sagomata a T agisce un carico la cui densità nel punto P di AB a distanza x da A è $\mathbf{f} = \frac{p}{l^2} x \mathbf{e}_y$. Se $AB = 3l$ e $AD = QD = l$, quanto vale in valore assoluto la discontinuità del momento flettente in D ?

{5,-1,0}

Risposta

- $\Delta M_f = \frac{8}{3} p l$
 $\Delta M_f = \frac{9}{2} p l$
 $\Delta M_f = \frac{9}{4} p l$
 $\Delta M_f = \frac{4}{3} p l$
 $\Delta M_f = \frac{9}{8} p l$
 $\Delta M_f = \frac{32}{3} p l$
 $\Delta M_f = \frac{5}{6} p l$
 $\Delta M_f = \frac{9}{16} p l$

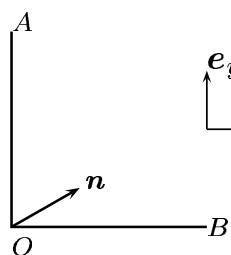


Fig. 1

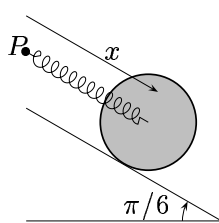


Fig. 2

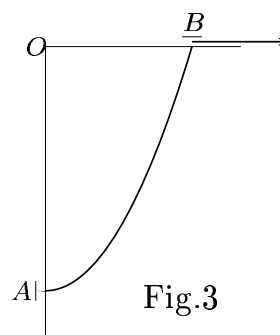


Fig. 3

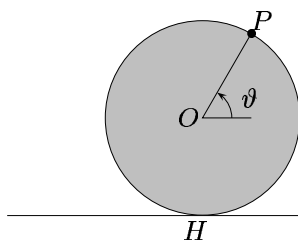


Fig. 4

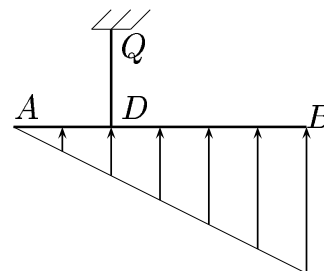


Fig. 5