

**Università degli Studi di Trieste**  
**CdS in Ingegneria Civile, Informatica ed Elettronica**  
**FISICA GENERALE I A.A. 2024/2025 - Prova Scritta del 03/02/2026**  
**Proff. Candelise, Nicolini**

Cognome: \_\_\_\_\_ Nome: \_\_\_\_\_

**Istruzioni:** è necessario rispondere correttamente alle due domande teoriche per superare la prova. Per ciascun problema rispondere fornendo i passaggi chiave del procedimento, la grandezza incognita espressa simbolicamente in funzione delle grandezze date, ed il corrispondente risultato numerico se richiesto, con il corretto numero di cifre significative e con le unità di misura appropriate. Se uno dei tre esercizi risulta gravemente insufficiente, la prova non risulterà superata.

### Problema 1

Un corpo di massa  $m=0.23$  kg è appoggiato a metà altezza su un piano inclinato avente angolo al vertice con il lato orizzontale pari a  $\theta = 30^\circ$ . Il piano e il corpo sono inizialmente in quiete, e il coefficiente di attrito statico tra il corpo e il piano è  $\mu_s$ .

1) Calcolare il modulo della reazione vincolare  $|\vec{N}|$  e della forza d'attrito  $|\vec{F}_A|$  con 3 cifre significative.

Il corpo è in equilibrio. Scomponendo le forze lungo il piano inclinato e perpendicolarmente al piano si ottiene:

$$N = mg \cos \theta \rightarrow N = 1.95 \text{ N}$$
$$F_S = mg \sin \theta \rightarrow F_S = 1.13 \text{ N}$$

2) Determinare il valore minimo di  $\mu_s$  che garantisce il non scivolamento del corpo con 3 cifre significative.

$$F_S \leq \mu_s N \rightarrow mg \sin \theta \leq \mu_s mg \cos \theta \rightarrow \mu_s^{\min} = \tan 30^\circ = 0.577$$

3) Si supponga che il piano inclinato venga trascinato verso sinistra con moto uniformemente accelerato, con accelerazione di modulo  $a_c$ . Determinare il valore massimo di  $a_c$  per cui il corpo rimane fermo rispetto al piano.

Il piano inclinato viene trascinato verso sinistra con accelerazione  $a_c$ . Il corpo rimane solidale al piano e quindi ha la stessa accelerazione orizzontale. Scrivendo il secondo principio della dinamica lungo gli assi orizzontale e verticale si ottiene:

$$ma_c = -F_A \cos \theta + N \sin \theta$$
$$0 = N \cos \theta + F_A \sin \theta - mg$$

$$F_A = m(a_c \cos \theta - g \sin \theta)$$
$$N = m(a_c \sin \theta + g \cos \theta)$$

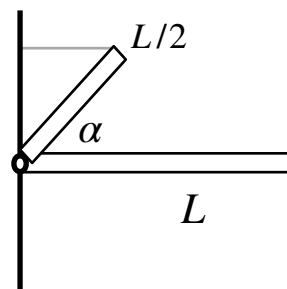
Affinché il corpo non scivoli deve valere:  $a_c \cos \theta - g \sin \theta \leq \mu_s(a_c \sin \theta + g \cos \theta)$  da cui  $a_c \cos \theta - g \sin \theta \leq \mu_s(a_c \sin \theta + g \cos \theta)$ .

Nel caso limite  $\mu_s = \tan \theta$  si ottiene:  $a_c \cos \theta - g \sin \theta \leq \mu_s(a_c \sin \theta + g \cos \theta) = 17.0 \text{ m/s}^2$

### Problema 2

Un corpo rigido è formato saldando due sbarre sottili (per una sbarra sottile si ricorda che  $I = \frac{1}{3}m\ell^2$ ) dello stesso spessore, aventi lunghezze pari a  $L/2$  ed  $L$ , con  $L = 80 \text{ cm}$ , poste a  $\alpha = 45^\circ$  tra loro e dotato di massa complessiva pari a  $M = 100 \text{ kg}$ , saldate insieme ad una parete tramite una cerniera nel punto O che ne permette la libera rotazione (come in figura). Il sistema è tenuto in equilibrio statico tramite una corda ideale orizzontale come in figura.

1) Ricavare l'espressione del momento di inerzia totale del corpo rigido



Considerando che le due sbarre hanno masse rispettivamente pari a  $m_1 = \frac{M}{3}$  e  $m_2 = \frac{2}{3}M$ , avremo:

$$I = \frac{1}{3} \left[ \frac{1}{3}M \left( \frac{L}{2} \right)^2 \right] + \frac{1}{3} \left[ \frac{2}{3}ML^2 \right] = \frac{1}{3}ML^2 \left[ \frac{1}{12} + \frac{2}{3} \right] = \frac{1}{4}ML^2$$

2) Calcolare il modulo della tensione della corda  $|\vec{T}|$  (considerare la forza peso agente singolarmente sulle due sbarre)

Il sistema è in equilibrio traslatorio e rotatorio, per cui si applicano le leggi della statica del corpo rigido  $\sum \vec{F} = 0$ ,  $\sum \vec{\tau} = 0$ . Scegliendo un'asse passante per il cardine  $O$ , gli unici momenti diversi da zero sono quelli delle due forze peso e della tensione  $\vec{T}$ :

$$\begin{cases} 0 = R_x - T \\ 0 = R_y - Mg \\ 0 = \frac{1}{2}TL \sin \theta - \frac{1}{12}MgL \cos \theta - \frac{2}{6}MgL \end{cases}$$

$$\text{da cui ricaviamo } T = \frac{4 + \cos \theta}{6 \sin \theta} Mg = \frac{8 + \sqrt{2}}{6\sqrt{2}} Mg = \frac{1 + 4\sqrt{2}}{6} Mg = 1.09 \times 10^3 \text{ N}$$

3) Calcolare il modulo delle componenti  $R_x, R_y$  della reazione vincolare della cerniera nel punto  $O$

dal sistema precedente otteniamo subito  $R_x = T = 1.09 \times 10^3 \text{ N}$ ,  $R_y = Mg = 1.00 \times 10^3 \text{ N}$

### Problema 3

L'isoterma superiore con  $T_1 = 500 \text{ K}$  di un ciclo di Carnot di un gas ideale ( $\gamma = 1,4$ ) si sviluppa tra gli stati  $p_1 = 8,00 \text{ bar}$ ,  $V_1 = 2,00 \text{ m}^3$  e  $p_2 = 4,00 \text{ bar}$ ,  $V_2 = 4,00 \text{ m}^3$ . Assumendo la temperatura  $T_3 = 350 \text{ K}$ , calcolare:

1) i valori  $p_3, V_3, p_4, V_4$ ;

$$TV^{\gamma-1} = \text{cost}, pV^\gamma = \text{cost}$$

$$p_3 = p_2 \left( \frac{T_2}{T_3} \right)^{\frac{\gamma}{1-\gamma}} = 1,15 \times 10^5 \text{ Pa}$$

$$V_3 = V_2 \left( \frac{T_2}{T_3} \right)^{\frac{1}{\gamma-1}} = 9,76 \text{ m}^3$$

$$p_4 = p_1 \left( \frac{T_1}{T_4} \right)^{\frac{\gamma}{1-\gamma}} = 2p_3 = 2,30 \times 10^5 \text{ Pa}$$

$$p_4 V_4 = 2p_3 V_4 = p_3 V_3 \Rightarrow V_4 = (1/2)V_3 = 4,38 \text{ m}^3$$

$$Q_{12} = nRT_1 \ln(2) = p_1 V_1 \ln(2) = 11,1 \times 10^5 \text{ J}$$

$$Q_{34} = nRT_3 \ln(2) = -Q_{12} \left( \frac{T_3}{T_1} \right) = -7,76 \times 10^5 \text{ J}$$

2)

2) le quantità di calore scambiate

$$\eta = 1 - \frac{T_3}{T_1} = 3/10$$

3) il rendimento del ciclo.