

$$10 + 10 + 10 = 30/30$$

Fisica Generale 1, Prova Scritta – Terzo Appello Sessione Invernale - 17.02.2015

Cognome COGNOME Nome NOME cfu 9

Istruzioni:

Per ciascuna domanda rispondere fornendo solo il risultato finale: la grandezza incognita espressa simbolicamente in funzione delle grandezze date o di quelle ottenute in risposte precedenti, e poi il corrispondente risultato numerico, con il corretto numero di cifre significative e con le unità di misura appropriate.

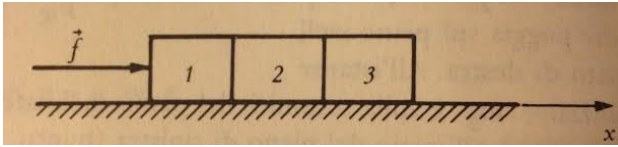


Fig. 1

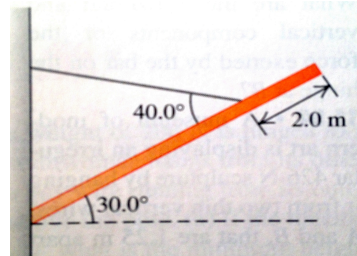
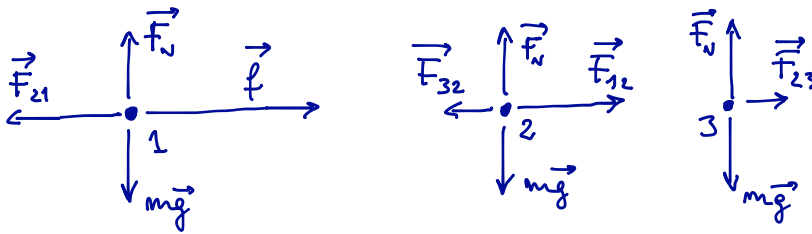


Fig. 2

1. Tre corpi di ugual massa $m = 1.5 \text{ kg}$ si trovano in quiete su un piano orizzontale privo di attrito. Applicando al corpo 1 una forza costante di modulo $f = 12 \text{ N}$ (Fig.1), il sistema si muove di moto uniformemente accelerato.

a. Disegnare separatamente i diagrammi delle forze applicate a ciascuna dei tre corpi.

4



f forza esterna su 1
 mg gravità
 F_{21} forze normali di contatto
 $F_{21} = -F_{12}$ contatto tra 1 e 2
 $F_{32} = -F_{23}$ contatto tra 2 e 3

b. Calcolare il modulo a dell'accelerazione dei tre corpi.

3

$$a = \frac{f}{3m} = 2,7 \text{ m/s}^2$$

c. Calcolare le intensità delle forze interne di contatto che agiscono fra tra i tre corpi 1, 2 e 3.

3

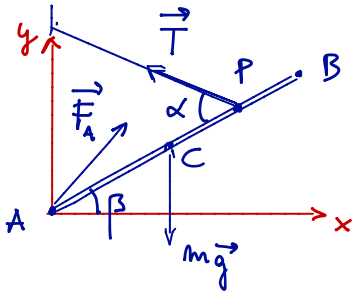
$$F_{12} = |\vec{F}_{12}| = |\vec{F}_{21}| = \frac{2}{3} f = 8,0 \text{ N}$$

$$F_{23} = |\vec{F}_{23}| = |\vec{F}_{32}| = \frac{1}{3} f = 4,0 \text{ N}$$

2. Una sbarra omogenea di lunghezza $L = 8.0$ m e massa $m = 1500$ kg è incernierata ad una parete nell'estremo A, ed è supportata da un cavo che forma un angolo $\alpha = 40.0^\circ$ con la sbarra, attaccato ad una distanza $d = L/4 = 2.0$ m dall'altro estremo B. La sbarra forma un angolo $\beta = 30.0^\circ$ con l'orizzontale, come indicato in Fig.2.

a. Disegnare il diagramma delle forze applicate alla sbarra.

4



$\left\{ \begin{array}{l} m\vec{g} \text{ gravità applicata in } C : |AC| = \frac{L}{2} \\ \vec{T} \text{ esercitata dal cavo in } P : |AP| = \frac{3}{4}L \\ \vec{F}_A \text{ esercitata dalla parete sulla sbarra in } A \\ \text{(III principio : } -\vec{F}_A \text{ esercitata dalla sbarra sulla parete)} \end{array} \right.$

b. Calcolare la tensione T del cavo.

3

$$T = \frac{2}{3}mg \frac{\cos\beta}{\sin\alpha} = 13,2 \text{ kN}$$

c. Determinare il modulo F_A della forza che la sbarra esercita sulla parete nell'estremo A. (forza $-\vec{F}_A$, III principio)

3

$$\left. \begin{array}{l} F_{Ax} = T \cos(\alpha - \beta) \\ F_{Ay} = mg - T \sin(\alpha - \beta) \end{array} \right\} F_A = \sqrt{F_{Ax}^2 + F_{Ay}^2} = 17,9 \text{ kN} \approx 18 \text{ kN}$$

modulo : $F_A = |\vec{F}_A| = |-\vec{F}_A|$

3. Una macchina termica esegue un ciclo di Carnot reversibile; la differenza di temperatura tra le sorgenti è $\Delta T = T_C - T_F = 100$ K. La variazione di entropia della macchina termica lungo l'isoterma a temperatura T_C è $\Delta S_C = 10$ J/K.

a. Calcolare la variazione di entropia ΔS_F della macchina termica lungo l'isoterma a temperatura T_F .

4

$$\Delta S_F = -\Delta S_C = -10 \text{ J/K}$$

b. Calcolare il calore totale netto Q scambiato con le due sorgenti ed il lavoro W prodotto dalla macchina in un ciclo.

3

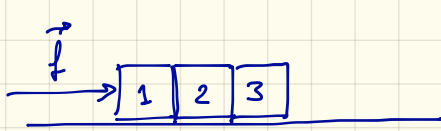
$$Q = |Q_C| - |Q_F| = W = \Delta S_C \cdot (T_C - T_F) = 1,0 \text{ kJ}$$

c. Calcolare il rendimento η_c del ciclo, sapendo che il calore Q_C assorbito alla temperatura T_C è pari a 2.0 kJ.

3

$$\eta_c = \frac{W}{Q_C} = 0,50 = 50\%$$

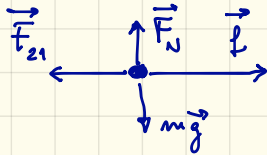
PROBLEMA 1 - soluzione



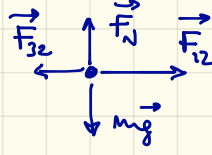
$$m_1 = m_2 = m_3 = m = 1,5 \text{ kg}$$

$$f = |\vec{f}| = 12 \text{ N}$$

a) diagrammi delle forze applicate } senza attrito
moto uniformemente accelerato



corpo 1



corpo 2



corpo 3

$m\vec{g}$: gravità

\vec{F}_N : forze normali di contatto (piano di appoggio)

\vec{f} : forze esterne applicate al corpo 1

$\vec{F}_{21} = -\vec{F}_{12}$: forze interne di contatto tra i corpi 1 e 2

$\vec{F}_{23} = -\vec{F}_{32}$: " " " " " " 2 e 3

b) I tre corpi si muovono assieme, con velocità e accelerazione uguali alla velocità e all'accelerazione del centro di massa, che dipende soltanto dalle risultanti delle forze esterne (\vec{f} , $m\vec{g}$, \vec{F}_N) \Rightarrow si ottiene facilmente:

$$\sum \vec{F}^{(est)} = \vec{f} = 3m \vec{a}$$

$$\Rightarrow a = \frac{f}{3m} = 2,67 \text{ m/s}^2 \approx 2,7 \text{ m/s}^2$$

c) introdotta un'axe x orizzontale e concorde con la forza \vec{f} , possiamo introdurre le componenti delle forze applicate e utilizzare il II e III principio di Newton;

$$\text{III principio: } \vec{F}_{12} = -\vec{F}_{21} \Rightarrow \begin{cases} \vec{F}_{12} = F_{12} \hat{i} \\ \vec{F}_{21} = -F_{12} \hat{i} \end{cases}, \begin{matrix} F_{12} = |\vec{F}_{12}| \\ = |\vec{F}_{21}| \end{matrix}$$

$$\vec{F}_{32} = -\vec{F}_{23} \Rightarrow \begin{cases} \vec{F}_{23} = F_{23} \hat{i} \\ \vec{F}_{32} = -F_{23} \hat{i} \end{cases}, \begin{matrix} F_{23} = |\vec{F}_{23}| \\ = |\vec{F}_{32}| \end{matrix}$$

II principio, sui 3 corpi separatamente

$$\left. \begin{aligned} (1) \quad \Sigma \vec{F}^{(1)} &= \vec{f} + \vec{F}_{21} = (f - F_{12}) \hat{i} = m a \hat{i} \\ (2) \quad \Sigma \vec{F}^{(2)} &= \vec{F}_{12} + \vec{F}_{32} = (F_{12} - F_{23}) \hat{i} = m a \hat{i} \\ (3) \quad \Sigma \vec{F}^{(3)} &= \vec{F}_{23} = F_{23} \hat{i} = m a \hat{i} \end{aligned} \right\} \begin{matrix} \vec{a}_1 = \vec{a}_2 = \vec{a}_3 = \\ = a \hat{i} \end{matrix}$$

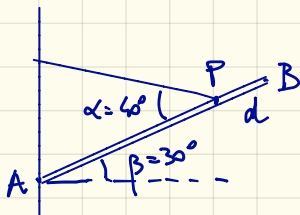
$$\text{da cui } \begin{cases} (1) \quad f - F_{12} = m a & \Rightarrow F_{12} = f - m a \\ (2) \quad F_{12} - F_{23} = m a \\ (3) \quad F_{23} = m a \end{cases}$$

$$\text{somma} \quad \underline{f = 3 m a} \quad \Rightarrow a = \frac{f}{3m}$$

$$\Rightarrow F_{12} = f - m \cdot \frac{f}{3m} = \frac{2}{3} f = 8 \text{ N}$$

$$F_{23} = m \cdot \frac{f}{3m} = \frac{1}{3} f = 4 \text{ N}$$

PROBLEMA 2 - Soluzione



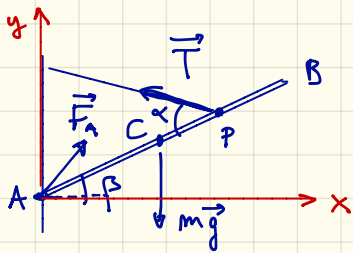
$$L = 8.0 \text{ m}, \quad m = 1500 \text{ kg}$$

$$d = 2.0 \text{ m}$$

$$\alpha = 40.0^\circ$$

$$\beta = 30.0^\circ$$

a) diagramma delle forze applicate alle sbarre



$m\vec{g}$ gravità sulla sbarra
 \vec{T} fune sulla sbarra
 \vec{F}_A pareti (caviglie) sulla sbarra
 $AC = L/2$, $AP = \frac{3}{4}L$

b) consideriamo le condizioni di equilibrio statico (scegliamo A come polo per il calcolo dei momenti)

$$(1) \quad \sum \vec{F}^{(ext)} = m\vec{g} + \vec{T} + \vec{F}_A = 0$$

$$(2) \quad \sum \vec{\tau}_A^{(ext)} = \cancel{AA \times \vec{F}_A} + AC \times m\vec{g} + AP \times \vec{T} = 0$$

$AC, m\vec{g}, AP, \vec{T}$ complanari nel piano (x, y)

\Rightarrow i momenti delle forze rispetto ad A hanno solo componente z

$$\Rightarrow \tau_z = -mg \frac{L}{2} \cos \beta + T \frac{3}{4}L \sin \alpha = 0$$

$$\Rightarrow T = \frac{2}{3} mg \frac{\cos \beta}{\sin \alpha} = 13.2 \text{ kN}$$

c) dalla (1), scomposta nelle componenti x, y :

forze esercitate dalla parete sulle sbarre
 $\vec{F}_A = F_{Ax} \hat{i} + F_{Ay} \hat{j}$ incognite

$$m\vec{g} + \vec{T} + \vec{F}_A = 0$$

$$x: -T \cos(\alpha - \beta) + F_{Ax} = 0$$

$$y: -mg + T \sin(\alpha - \beta) + F_{Ay} = 0$$

$$\Rightarrow \begin{cases} F_{Ax} = T \cos(\alpha - \beta) = 13,2 \times \cos(10^\circ) = 13,0 \text{ kN} \\ F_{Ay} = mg - T \sin(\alpha - \beta) = 14,7 - 13,2 \sin 10^\circ = \end{cases}$$

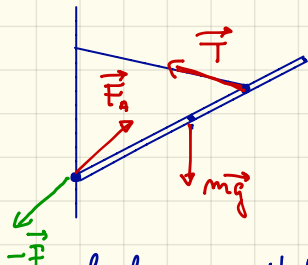
$$F_A = \sqrt{F_{Ax}^2 + F_{Ay}^2} = \begin{cases} = 14,7 - 2,7 = \\ = 12,4 \text{ kN} \end{cases}$$

$$= 17,9 \text{ kN} \approx 18 \text{ kN}$$

\vec{F}_A esercitate dalla parete sulle sbarre

$-\vec{F}_A$ (III principio) esercitate delle sbarre sulla parete

moduli uguali: $F_A = |\vec{F}_A| = |-\vec{F}_A|$



$-\vec{F}_A$: le forze esercitate dalla sbarra sulla parete non va confuse con \vec{F}_A : e' opposta (III principio)

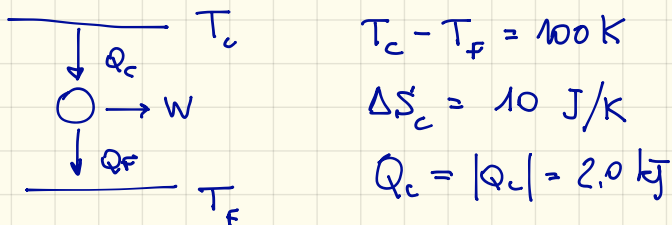
Note bene: anche qualitativamente \vec{T} può solo essere allineata con la fune e verticale

per sostenere l'estremità A della sbarra deve avere

- una componente verticale verso l'alto,
- una componente orizzontale verso e quella di \vec{T}

PROBLEMA 3 - Soluzione

macchina termica, ciclo reversibile di Carnot



a) variazioni di entropie delle macchine lungo l'isoterma a temperatura T_f :

$$\Delta S_{\text{ciclo}} = 0 = \Delta S_c + \Delta S_f \Rightarrow \Delta S_f = -\Delta S_c = -10 \text{ J/K}$$

↑
l'entropia varia solo durante gli scambi isotermini con le sorgenti, non durante le adiabatiche reversibili

b) lavoro W ? per la macchina, per un ciclo $\Delta U = 0$

$$\Delta U = Q - W = |Q_c| - |Q_f| - W = 0$$

$$\Rightarrow W = |Q_c| - |Q_f|$$

$$\text{ma: } \Delta S_c = \frac{Q_c}{T_c} = + \frac{|Q_c|}{T_c} \Rightarrow |Q_c| = \Delta S_c \cdot T_c$$

$$\Delta S_f = \frac{Q_f}{T_f} = - \frac{|Q_f|}{T_f} = - \Delta S_c \Rightarrow |Q_f| = \Delta S_c \cdot T_f$$

$$\Rightarrow W = |Q_c| - |Q_f| = \Delta S_c \cdot (T_c - T_f)$$

$$= 10 \text{ J/K} \cdot 100 \text{ K} = 1000 \text{ J} = 1.0 \text{ kJ}$$

c) rendimento?

$$\eta_c = \frac{W}{Q_c} \quad \text{per definizione di rendimento .}$$

già conosco W : essendo Q_c note, ho subito il risultato:

$$\eta_c = \frac{1.0 \text{ kJ}}{2.0 \text{ kJ}} = 0.50 = 50\%$$

opure: dal teorema di Carnot, per un ciclo di Carnot

$$\eta_c = 1 - \frac{T_F}{T_C} \quad \text{porta allo stesso risultato, dato che}$$

dalla variazione di entropia $\Delta S_c = \frac{|Q_c|}{T_c}$

$$\text{ricavo } T_c = \frac{|Q_c|}{\Delta S_c} = 200 \text{ K}$$

$$\leftarrow T_F = T_c - (T_c - T_F) = 200 \text{ K} - 100 \text{ K} = 100 \text{ K}$$

$$\Rightarrow \eta_c = 1 - \frac{100 \text{ K}}{200 \text{ K}} = 0.5 \quad \text{stesso risultato .}$$