

Nome e cognome: Matricola:

Istruzioni: riportate i risultati, sia letterali che numerici, se richiesti, in questo foglio; allegare "brutte copie" o altri documenti che ritenete utili. Le risposte non adeguatamente giustificate non saranno prese in considerazione

1. Su un piano con attrito trascurabile su cui è posto un sistema di riferimento XY , una biglia di massa M si muove con velocità rettilinea uniforme V_0 diretta lungo l'asse X . Ad un dato istante, essa urta contro una seconda biglia, di massa $m = M/2$, che inizialmente è ferma sul piano. L'urto non è "centrale", cioè il problema non può essere considerato unidimensionale, dato che le direzioni di moto delle biglie prima e dopo l'urto non sono le stesse. Inoltre a priori non si sa se l'urto sia completamente elastico o no.

a) Sapendo che dopo l'urto la velocità V della biglia di massa M si è ridotta, in modulo, a una frazione pari a $1/\sqrt{3}$ del valore iniziale [cioè $V = V_0/3^{1/2}$] e che essa forma un angolo $\Theta = \pi/6$ rispetto all'asse X , quanto vale l'angolo θ formato rispetto allo stesso asse dalla velocità v della biglia m dopo l'urto? [Può farvi comodo ricordare che $\sin(\pi/6) = 1/2$ e $\cos(\pi/6) = \sqrt{3}/2$, con $3^{1/2} \sim 1.7$. Suggerimento: ragionate sulle "conservazioni"....]

$$\theta = \dots\dots\dots = \dots\dots\dots \text{ rad} \quad \arctan(v_y/v_x) = \arctan((-M/m)V\sin\Theta)/((M/m)V_0 - (M/m)V\cos\Theta) = \dots\dots\dots - \pi/6$$

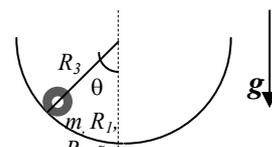
[nell'urto si conservano entrambi le componenti, X ed Y , della quantità di moto. Per la componente X deve essere: $MV_0 = MV\cos(\pi/6) + mv\cos\theta$. Per la componente Y deve essere $0 = MV\sin(\pi/6) + mv\sin\theta$. Usando i dati del problema, cioè $m=M/2$ e $V = V_0/3^{1/2}$, quest'ultima conservazione dà luogo a: $v = -2V_0\sin(\pi/6)/(3^{1/2}\sin\theta)$, che, sostituita nella conservazione della quantità di moto lungo X , fornisce il risultato. Si noti che il segno negativo indica che le componenti Y delle velocità hanno verso opposto, come deve essere]

b) L'urto è completamente elastico o no? Motivate quantitativamente la vostra risposta.

Non completamente elastico Completamente elastico Non si può dire

Spiegazione sintetica della risposta: si verifica che $v = (M/m)V$, da cui, eseguendo i debiti calcoli, si ha conservazione dell'energia cinetica, per cui l'urto è elastico per definizione

2. Un cilindro cavo di lunghezza $s = 10$ cm, raggio interno $R_1 = 10$ cm, raggio esterno $R_2 = 20$ cm è fatto di un materiale omogeneo che ha densità volumica di massa uniforme pari a $\rho_M = 5.0 \times 10^3$ kg/m³. Inizialmente tale cilindro si trova fermo, essendo trattenuto da una qualche forza esterna, "a mezza altezza" di una guida semicircolare fissa, rigida ed indeformabile di raggio $R_3 = 1.0$ m disposta su un piano verticale come in figura. [Per intendersi, "a mezza altezza" significa che l'angolo indicato in figura vale $\theta = \theta_0 = \pi/4$].



a) Quanto vale il momento di inerzia I del cilindro per rotazioni attorno al suo asse? [Indicate chiaramente in brutta il procedimento seguito]

$$I = \dots\dots\dots \sim \dots\dots\dots \text{ kg m}^2 \quad \rho_M \pi s (R_2^4 - R_1^4)/2 \sim 1.2 \text{ kg m}^2 \quad \text{[per definizione di momento di inerzia,}$$

si ha $I = \int \rho_M r^2 dV = \int_{R_1}^{R_2} \rho_M r^2 2\pi r s dr = 2\pi s \rho_M \int_{R_1}^{R_2} r^3 dr$, dove si è tenuto conto del fatto che il materiale è omogeneo e che, a causa della simmetria cilindrica, l'elemento di volume si scrive $dV = 2\pi r dr \cdot s$. Risolvendo l'integrale si ottiene la soluzione]

b) Ad un dato istante il cilindro, inizialmente fermo, viene lasciato libero di muoversi verso il basso della guida semicircolare. Si osserva che il moto del cilindro è di rotolamento puro, cioè avviene senza che ci sia strisciamento tra la sua superficie e quella della guida. Quanto vale, in modulo, la velocità v_{CM} del centro di massa del cilindro quando questo si trova a passare per il punto più basso della guida? [Usate $g = 9.8$ m/s² per il modulo dell'accelerazione di gravità]

$$v_{CM} = \dots\dots\dots \sim \dots\dots\dots \text{ m/s} \quad (2mg(R_2 - R_1)(1 - \cos\theta_0)/(m + I/R_1^2))^{1/2} = (4g(R_2 - R_1)(1 - \cos\theta_0)/3)^{1/2} \sim 1.2 \text{ m/s} \quad \text{[la}$$

forza di attrito fra cilindro e guida non compie lavoro e quindi si conserva l'energia meccanica, per cui $0 = \Delta U + E_K = -mgR_2 + (m/2)v_{CM}^2 + (I/2)\omega^2$; note che $|R_2 - R_1|(1 - \cos\theta_0)$ è la variazione di quota del centro di massa del cilindro; inoltre, dato che il rotolamento è puro, la relazione tra le velocità è $v_{CM} = \omega R_1$, da cui la soluzione]

c) Quanto deve valere il coefficiente di attrito (statico) μ tra guida e cilindro che permette il rotolamento puro nell'intero processo (cioè per la discesa completa del cilindro, dalla quota di partenza a quella più bassa)?

$$\mu \geq \dots\dots\dots \sim \dots\dots\dots \quad I\alpha/(R_1^2 N) = I\alpha/(R_1^2 mg\cos\theta) = ((2/3)mR_1^2) ((3/5)g\sin\theta)/(R_1^2 mg\cos\theta) = (2/5)$$

$tg\theta = 0.23$ [l'equazione del moto traslazionale del centro di massa del cilindro (che avviene lungo la guida, cioè in direzione tangenziale) si scrive $a_{CM} = g\sin\theta - F_f/m$, avendo indicato con F_f la forza di attrito, con m la massa del cilindro (trovata prima) e con θ l'angolo formato tra il "raggio vettore" e la verticale, come in figura. L'equazione del moto rotazionale attorno al centro di massa si scrive invece $\alpha = F_f R_1 / I$, dove I rappresenta il momento di inerzia sopra determinato. Per il rotolamento puro deve essere $a_{CM} = \alpha R_1$. Si ottiene quindi un sistema di tre equazioni algebriche che, risolto per F_f , fornisce $F_f = mg\sin\theta/3$. D'altra parte, si ha anche $F_f \leq N\mu = \mu mg\cos\theta$, da cui $\mu \geq tg\theta/3$. Note che questa relazione dipende dalla posizione in cui si trova il cilindro; poiché il problema stabilisce che il moto di rotolamento puro si ha per l'intero processo e la funzione tangente è monotona decrescente per θ che diminuisce da $\pi/4$ a 0 , come si verifica nel processo considerato, per rispondere alla domanda occorre considerare il massimo valore della funzione tangente, che si ha per $\theta = \theta_0$, quando $tg\theta_0 = 1$, da cui la soluzione]

3. Un campione di $n = 2.00 \times 10^{-1}$ moli di gas perfetto monoatomico si trova alla temperatura iniziale $T_0 = 300$ K all'interno di un recipiente cilindrico di sezione di area $S = 10.0$ cm² ed altezza molto grande. Inizialmente, il tappo del recipiente, che ha massa trascurabile, è fisso rispetto alla parete laterale del cilindro, e l'altezza del volume occupato dal gas è $h_0 = 83.1$ cm.

a) Il recipiente viene messo a contatto con una sorgente di calore (dotata di grandissima capacità termica) che si trova a temperatura $T_1 = 600$ K ed il gas viene portato a questa temperatura. Quanto vale la variazione ΔP della pressione del gas al termine del processo di riscaldamento, che potete supporre reversibile? [Ricordate che la costante dei gas perfetti vale $R = 8.31$ J/(K mole)]

$$\Delta P = \dots\dots\dots = \dots\dots\dots \text{ Pa} \quad (nR/(Sh_0))(T_1 - T_0) = 6.00 \times 10^5 \text{ Pa} \quad \text{[stando alla descrizione del processo, la}$$

trasformazione reversibile da considerare avviene a volume costante (isocora). Per la legge delle isocore, si ha $P_1 = P_0 T_1/T_0$. Essendo ovviamente $\Delta P = P_1 - P_0$, con $P_0 = nRT_0/V_0$, e $V_0 = Sh_0$, si ottiene la soluzione]

b) Successivamente la sorgente di calore viene rimossa, il recipiente viene rivestito completamente (tappo incluso!) con una camicia impermeabile al calore e il sistema che fissa il tappo alla parete viene scollegato, così che esso diventa libero di muoversi in direzione verticale; si supponga che il gas compia anche in questa fase una trasformazione che si può considerare reversibile (ipotesi poco realistica, ma che supponiamo valida per questo caso). Sapendo che la pressione esterna vale $P_{ATM} = 1.00 \times 10^5$ Pa, quanto vale il lavoro L fornito o subito dal gas durante quest'ultimo processo? [Per la soluzione numerica, potrebbe farvi comodo sapere che $12^{-2/5} \sim 0.370$]

$$L = \dots\dots\dots \sim \dots\dots\dots \text{ J} \quad -(3/2)nRT_1((2\Delta P/P_{ATM})^{-2/5} - 1) \sim 942 \text{ J} \quad \text{[sulla base della descrizione, la}$$

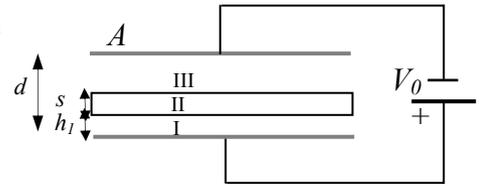
trasformazione può essere considerata come una adiabatica reversibile per un gas perfetto monoatomico. Infatti la trasformazione avviene senza scambio di calore, mentre pressione, temperatura e volume cambiano il proprio valore. Per il primo principio della termodinamica applicato alle adiabatiche si ha $L = -\Delta U = -nc_V(T_2 - T_1)$. D'altra parte, se si considera un'adiabatica reversibile, deve essere $T_2 V_2^{\gamma-1} = T_1 V_1^{\gamma-1}$, ovvero, usando la legge dei gas perfetti, $T_2 P_2^{1/\gamma} = T_1 P_1^{1/\gamma}$. Pertanto, tenendo conto che, ad equilibrio raggiunto, si ha $P_2 = P_{ATM}$, mentre era $P_1 = P_0 + \Delta P = 2\Delta P$ (il fattore 2 è conseguenza dei calcoli eseguiti nella risposta alla domanda precedente), si ha $T_2 = T_1 (2\Delta P/P_{ATM})^{c_V/c_P} = T_1 (2\Delta P/P_{ATM})^{-2/5}$, dove si è tenuto conto del fatto che $c_V/c_P = \gamma - 1 = 5/2 - 1 = 3/2$. Combinando le varie espressioni, si ottiene la soluzione]

4. Due sottili lamine conduttrici di spessore trascurabile ed area $A = 1.0$ m² sono poste parallelamente l'una l'altra ad una distanza pari a $d = 10$ cm. Ad un dato istante, le due lamine, che inizialmente erano scariche, vengono collegate ad un generatore ideale di differenza di potenziale $V_0 = 160$ V. [Usate il valore $\epsilon_0 = 8.8 \times 10^{-12}$ F/m per la costante dielettrica del vuoto e supponete che le dimensioni del sistema siano tali da poter trascurare gli effetti ai bordi]

- a) Quanto vale il lavoro L fatto dal generatore per portare il sistema all'equilibrio (cioè perché le cariche elettriche si distribuiscono in modo opportuno sulle lamine)?

$L = \dots\dots\dots = \dots\dots\dots \text{ J}$ $CV_0^2/2 = (\epsilon_0 A/d) V_0^2/2 = 1.1 \times 10^{-6} \text{ J}$ [il lavoro è pari alla energia elettrostatica immagazzinata nel condensatore, che vale, all'equilibrio, $CV_0^2/2$; la capacità C si esprime come $\epsilon_0 A/d$, da cui la soluzione]

- b) Supponete ora che nello spazio (vuoto) tra le lamine venga posta una lastra conduttrice **scarica**, di area A identica a quella delle lamine e spessore $s = 2.0 \text{ cm}$. La configurazione è descritta schematicamente in figura, da cui si vede che la lastra si trova ad una distanza $h_1 = 1.0 \text{ cm}$ dalla lamina "inferiore". Quanto valgono, all'equilibrio, i **moduli** dei campi elettrici E_I, E_{II}, E_{III} che si misurano nelle regioni I, II, III di figura? [Le tre regioni indicate si riferiscono rispettivamente al volume compreso tra lamina "inferiore" e lastra, all'interno della lastra, al volume compreso tra lastra e lamina "superiore"]



$E_I = \dots\dots\dots = \dots\dots\dots \text{ V/m}$ $E_{III} = V_0/(d-s) = 2.0 \times 10^3 \text{ V/m}$

$E_{II} = \dots\dots\dots = \dots\dots\dots \text{ V/m}$ 0

$E_{III} = \dots\dots\dots = \dots\dots\dots \text{ V/m}$ $E_I = V_0/(d-s) = 2.0 \times 10^3 \text{ V/m}$ [si può subito affermare che, all'equilibrio, essendo la lastra fatta

di materiale conduttore, si avrà $E_{II}=0$. Inoltre, applicando il teorema di Gauss ad una scatola (esempio, un cilindro) che ha il suo asse diretto verticalmente (rispetto alla figura) e le sue basi una nella regione I e una nella regione III, si vede immediatamente che $E_I=E_{III}$, dato che, essendo la lastra scarica, il flusso complessivo del campo elettrico deve essere nullo (notate che in questa risposta si sfrutta anche la geometria/simmetria piana del sistema, giustificata dal fatto che si possono trascurare gli effetti ai bordi e quindi i campi, quando presenti, sono verticali e uniformi nelle varie regioni). A questo punto il valore dei campi nella regione I e II si ottiene imponendo che la differenza di potenziale tra le lamine sia pari a V_0 (e notando, come già affermato, che questi campi sono uniformi e verticali nelle rispettive regioni)]

- c) Quanto vale la capacità C' del sistema nella sua configurazione finale, cioè con la lastra al suo interno (come mostrato in figura)?

$C' = \dots\dots\dots = \dots\dots\dots \text{ pF}$ $\epsilon_0 A/(d-s) = 1.1 \times 10^{-10} \text{ F} = 1.1 \times 10^2 \text{ pF}$ [a questa domanda si può rispondere calcolando la carica che si trova sulle lamine quando la lastra è in posizione, oppure si può notare che la configurazione ottenuta è analoga a due condensatori in serie, per cui $1/C' = 1/C_I + 1/C_{III}$. Le capacità dei due condensatori C_I e C_{III} si ottengono usando la relazione prima citata: $C_I = \epsilon_0 A/h_1$ e $C_{III} = \epsilon_0 A/(d-h_1-s)$, da cui la soluzione]

Nota: acconsento che l'esito della prova venga pubblicato sul sito web del docente, <http://www.df.unipi.it/~fuso/dida>, impiegando come nominativo le ultime quattro cifre del numero di matricola, oppure il codice: | | | | (4 caratteri alfanumerici).
Pisa, 19/2/2009 Firma: