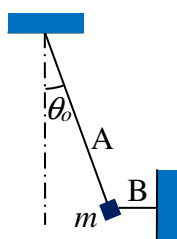


**Corso di Laurea in Ingegneria Biomedica (Canale 1)**  
**Numerosità Canale 3 (Prof. G. Naletto)**  
**Prova scritta di Fisica Generale 1 - Padova, 21 giugno 2019**

Cognome ..... Nome ..... Matricola .....

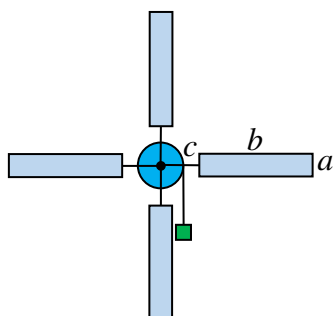
**Problema 1**



Un pendolo semplice è costituito da corpo di massa  $m = 3.2$  kg appeso ad un filo ideale “A”, inestensibile e di massa trascurabile, di lunghezza  $L = 1.4$  m. Il corpo è collegato ad un altro filo “B” ideale vincolato all’altro estremo ad una parete. Inizialmente il corpo è fermo con entrambi i fili in tensione: il filo “A” forma un angolo  $\theta_0 = 35^\circ$  con la verticale, mentre il filo “B” è orizzontale. Poi si taglia il filo “B” ed il pendolo inizia ad oscillare. Determinare:

- la tensione  $T_B$  del filo “B”;
- il modulo  $v$  della velocità del corpo quando il filo forma un angolo  $\theta = 15^\circ$  con la verticale;
- il minimo valore  $T_{rott,min}$  della tensione di rottura del filo “A” tale da garantire l’oscillazione del pendolo.

**Problema 2**

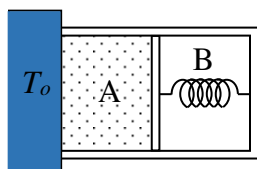


Un sistema tipo “pale di mulino” è costituito da un disco centrale e da 4 pale rettangolari identiche (vedi figura). Le pale sono omogenee complanari ciascuna di massa  $m_P = 100$  kg e lati  $a = 0.8$  m e  $b = 5$  m poste in direzione radiale a  $90^\circ$  l’una dall’altra; esse sono fissate tramite delle sbarre di massa trascurabile ad un asse di rotazione  $z$  orizzontale e perpendicolare al piano contenente le pale; la distanza tra l’asse  $z$  ed il lato corto delle pale più vicino è pari a  $c$ . Il disco, omogeneo di massa  $m_D = 40$  kg e raggio  $R = 0.6$  m, è coassiale all’asse di rotazione e ad esso vincolato; sulla sua circonferenza è avvolto un filo inestensibile e di massa trascurabile alla cui estremità libera è fissato un corpo di dimensioni trascurabili e massa  $m_C = 200$  kg. Inizialmente il sistema è fermo,

poi si lascia scendere il corpo. Sapendo che il momento di inerzia del sistema (quindi escluso il corpo attaccato al filo) rispetto all’asse  $z$  è  $I_z = 5000$  kgm<sup>2</sup>, e che sull’asse  $z$  c’è un momento di attrito di modulo pari a  $M_a = 50$  Nm, determinare:

- la distanza  $c$ ;
  - il modulo  $\alpha$  dell’accelerazione angolare del sistema pale+disco.
- Il corpo si sgancia dal disco dopo essere sceso di una distanza  $h = 0.8$  m. Determinare:
- il lavoro  $W_a$  fatto dalle forze di attrito da quando inizia il moto fino a quando il sistema pale+disco si ferma.

**Problema 3**



Un cilindro con asse orizzontale di sezione  $S = 0.2$  m<sup>2</sup> ha una base diatermica in contatto termico con un serbatoio di calore alla temperatura  $T_0 = 300$  K e tutte le altre pareti adiabatiche; esso è diviso in due sezioni da un setto adiabatico parallelo alle basi (vedi figura). La sezione A, in contatto termico con il serbatoio, di volume iniziale  $V_{oA} = 0.06$  m<sup>3</sup>, contiene  $n_A = 3.2$  moli di gas ideale in equilibrio. La sezione B, di volume iniziale  $V_{oB} = V_{oA}$ , non contiene gas; qui, una molla ideale in linea con l’asse del cilindro è vincolata al setto e alla base del cilindro e si trova inizialmente alla sua lunghezza di riposo. Il setto si può muovere senza attriti, ma è inizialmente bloccato da un meccanismo esterno. Ad un certo istante si sblocca il setto ed il sistema raggiunge una nuova condizione di equilibrio in cui la lunghezza della molla è pari ad un terzo di quella iniziale. Determinare:

- la pressione finale  $p_A$  del gas in A;
- la costante elastica  $k$  della molla;
- il calore  $Q_A$  scambiato dal gas in A con il serbatoio;
- la variazione  $\Delta S_U$  di entropia dell’universo durante questa trasformazione.

## Soluzioni

### Problema 1

- a)  $m\vec{g} + \vec{T}_A + \vec{T}_B = 0 \Rightarrow \begin{cases} mg - T_A \cos \theta_o = 0 \\ -T_A \sin \theta_o + T_B = 0 \end{cases} \Rightarrow T_A = \frac{mg}{\cos \theta_o} \Rightarrow T_B = T_A \sin \theta_o = mg \tan \theta_o = 22 \text{ N}$
- b) Si considera un asse verticale orientato verso l'alto, con origine nel punto più basso della traiettoria del corpo.  
 $E_{mecc} = \text{cost} \Rightarrow mgL(1 - \cos \theta_o) = \frac{1}{2}mv^2 + mgL(1 - \cos \theta) \Rightarrow v = \sqrt{2gL(\cos \theta - \cos \theta_o)} = 2.01 \text{ m/s}$
- c) La minima tensione di rottura richiesta corrisponde alla massima tensione cui è sottoposto il filo, cioè nel punto più basso della traiettoria.  
 $T_A(\theta) - mg \cos \theta = m \frac{v(\theta)^2}{L} \Rightarrow T_A(\theta) = mg \cos \theta + 2mg(\cos \theta - \cos \theta_o) = mg(3 \cos \theta - 2 \cos \theta_o)$   
 $\Rightarrow T_{rott, \min} = T_{A, \max} = T_A(\theta = 0) = mg(3 - 2 \cos \theta_o) = 42.7 \text{ N}$

### Problema 2

- a)  $I_z = \frac{1}{2}m_D R^2 + 4 \left[ \frac{1}{12}m_P(a^2 + b^2) + m_P \left( c + \frac{b}{2} \right)^2 \right] \Rightarrow$   
 $\Rightarrow c = \sqrt{\frac{1}{4m_P} \left( I_z - \frac{1}{2}m_D R^2 \right) - \frac{1}{12}(a^2 + b^2)} - \frac{b}{2} = 0.72 \text{ m}$
- b)  $\begin{cases} m_C g - T = m_C a = m_C \alpha R \\ RT - M_a = I_z \alpha \end{cases} \Rightarrow m_C g R - M_a = (I_z + m_C R^2) \alpha \Rightarrow \alpha = \frac{m_C g R - M_a}{I_z + m_C R^2} = 0.22 \text{ rad/s}^2$
- c)  $W_{a, acc} = -\int M_a d\theta = -M_a \Delta\theta = -M_a \frac{h}{R}; \quad W_{a, dec} = \Delta E_{m, dec} = 0 - \frac{1}{2}I_z \omega^2 = -\frac{1}{2}I_z 2\alpha \Delta\theta = -I_z \alpha \frac{h}{R} \Rightarrow$   
 $\Rightarrow W_a = W_{a, acc} + W_{a, dec} = -\frac{h}{R}(M_a + I_z \alpha) = -1548 \text{ J}$   
 oppure  $W_a = \Delta E_m = \Delta E_{m, sistema} + \Delta E_{m, corpo} = 0 + \left( \frac{1}{2}m_C v^2 - m_C gh \right) = \frac{1}{2}m_C 2ah - m_C gh = m_C h(\alpha R - g)$

### Problema 3

- a)  $p_{oA} V_{oA} = n_A R T_o \Rightarrow p_{oA} = \frac{n_A R T_o}{V_{oA}} = 1.33 \cdot 10^5 \text{ Pa}$   
 $V_A + V_B = 2V_{oA} \Rightarrow V_A = 2V_{oA} - V_B = 2V_{oA} - \frac{V_{oA}}{3} = \frac{5}{3}V_{oA}; \quad p_A = \frac{n_A R T_o}{V_A} = \frac{3}{5}p_{oA} = 7.98 \cdot 10^4 \text{ Pa};$
- b)  $\ell_o = \frac{V_{oA}}{S} = 0.3 \text{ m} \quad p_A S = k|\Delta\ell| = k \left| \frac{\ell_o}{3} - \ell_o \right| = k \frac{2\ell_o}{3} \Rightarrow k = \frac{3p_A S}{2\ell_o} = \frac{3p_A S^2}{2V_{oA}} = 7.98 \cdot 10^4 \text{ N/m}$
- c)  $Q_A = W_A = -W_B = -W_{molla} = -(-\Delta E_{p, el}) = \frac{1}{2}k\Delta\ell^2 - 0 = \frac{1}{2}k \left( \frac{2\ell_o}{3} \right)^2 = 1596 \text{ J}$
- d)  $\Delta S_U = \Delta S_{gas} + \Delta S_{amb} = n_A R \ln \frac{V_A}{V_{oA}} + \frac{-Q_A}{T_o} = 8.27 \text{ J/K}$