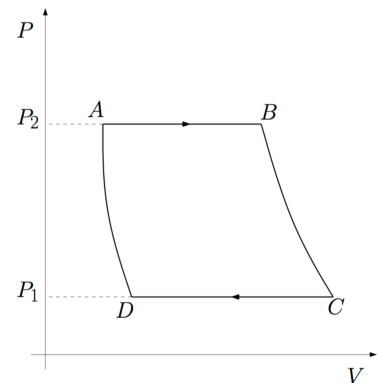


Università degli Studi di Siena  
Corso di Laurea FTA - A.A. 2016/17  
Corso di Fluidi e Termodinamica  
Esame del 16/6/2017

Chi fa l'esame completo svolga tutti gli esercizi.

Chi ha superato la 1° prova in itinere svolga gli esercizi 2 e 3.

- 1) Un corpo di massa  $m = 500$  g e di densità doppia rispetto all'acqua è sospeso ad una fune inestensibile ed è completamente immerso in un recipiente pieno d'acqua. Il corpo si trova ad una distanza  $h = 1$  m dal fondo del recipiente. Calcolare:
  - a) la tensione  $T$  della fune;
  - b) la velocità con cui il corpo raggiunge il fondo del recipiente dopo che la fune è stata tagliata
- 2) Una macchina termica reversibile assorbe calore una sorgente di capacità termica  $C_1 = 10^5$  J/K e a temperatura iniziale  $T_1 = 400$  K e cede calore ad un blocco di ghiaccio di massa  $M = 10$  kg a temperatura  $T_0 = 0^\circ\text{C}$ . La macchina funziona finché tutto il ghiaccio si è sciolto. Calcolare la temperatura finale della sorgente calda e l'efficienza della macchina. [Calore latente di fusione del ghiaccio  $\lambda_f = 333$  kJ/kg]
- 3) Una mole di gas perfetto monoatomico è sottoposta al ciclo termodinamico di figura che consiste di due trasformazioni isobare reversibili e due adiabatiche reversibili.
  - a) Rappresentare il ciclo nel piano  $T$ - $S$  dopo avere determinato come la temperatura varia in funzione dell'entropia  $S$  nelle trasformazioni isobare.
  - b) Calcolare il rendimento di una macchina termica che lavora secondo tale ciclo, esprimendo il rendimento in funzione delle pressioni  $P_1$  e  $P_2$  indicate nel grafico.
  - c) Se le trasformazioni adiabatiche fossero invece irreversibili, cioè la pressione in  $B$  variasse bruscamente da  $P_2$  a  $P_1$ , e viceversa in  $D$  da  $P_1$  a  $P_2$ , quale sarebbe il rendimento della macchina? Esprimere il rendimento in funzione delle pressioni  $P_1$  e  $P_2$  e del rapporto  $k = V_A/V_B$ .



## SOLUZIONI

### Esercizio 1

a) Per calcolare la tensione della fune basta applicare l'equilibrio delle forze:

$$\vec{F}_{net} = \vec{T} + \vec{F}_A + \vec{F}_g = 0$$

ove  $F_A = m_f g$  è la spinta di Archimede ed  $F_g = mg$  è la forza peso. Proiettando l'equazione vettoriale sull'asse y verticale si ottiene:

$$T + F_A - F_g = 0$$

$$T = F_g - F_A = mg - m_f g = (\rho - \rho_f)Vg$$

Sapendo che il corpo ha densità doppia rispetto al fluido si ottiene:

$$\begin{aligned} T &= (\rho - \rho_f)Vg \\ &= (2\rho_f - \rho_f)Vg \\ &= \rho_f Vg = \rho_f \frac{m}{2\rho_f} g \\ &= \frac{mg}{2} = \frac{0.5kg}{2} \times 9.8 m/s^2 = 2.45 N \end{aligned}$$

b) Dopo che la fune è stata tagliata il corpo è soggetto ad una forza netta non nulla

$$\vec{F}_{net} = \vec{F}_A + \vec{F}_g = m\vec{a}$$

Proiettando sull'asse y l'equazione precedente si ottiene l'accelerazione a di cui risente il corpo:

$$F_A - F_g = ma$$

$$a = \frac{F_A - F_g}{m}$$

$$= \frac{m_f g - mg}{m}$$

$$= \frac{(\rho_f - \rho)Vg}{\rho V} = \frac{(\rho_f - 2\rho_f)}{2\rho_f} g = -\frac{g}{2}$$

La velocità con cui il corpo giunge sul fondo del recipiente, partendo da una distanza  $h = 1$  m, è quindi pari a:

$$v^2 = v_0^2 + 2a(y - y_0) = -2ah = 2\frac{g}{2}h = gh$$

$$v = \sqrt{gh} = 3.13 m/s$$

## Esercizio 2

Applichiamo l'uguaglianza di Clausius tenendo conto che la temperatura della sorgente calda non è costante, ma varia con continuità, mentre invece quella della sorgente fredda è costante finché il ghiaccio non è completamente sciolto.

Il calore infinitesimo assorbito dalla macchina è  $dQ_1 = -C dT$

dove  $dT < 0$  è la variazione di temperatura della sorgente a seguito della cessione di calore  $dQ_1$  alla macchina.

Il calore ceduto al ghiaccio è invece  $Q_0 = -M \lambda = -33.3 \times 10^5 \text{ J}$

$$-\int_{T_1}^T \frac{C_1 dT}{T} - \frac{M \lambda}{T_0} = 0$$

$$\ln \frac{T}{T_1} = -\frac{M \lambda}{T_0}$$

$$T = T_1 \exp\left(-\frac{M \lambda}{C_1 T_0}\right) = 400 \exp\left(-\frac{10 \times 333 \times 10^3}{10^4 \times 273}\right) = 400 \exp\left(-\frac{10 \times 333 \times 10^3}{10^5 \times 273}\right) = 354 \text{ K}$$

Il calore totale assorbito dalla macchina è  $Q_1 = -C(T - T_1) = 46 \times 10^5 \text{ J}$

Il lavoro è  $L = Q_1 - Q_0 = 12.7 \times 10^5 \text{ J}$

Il rendimento  $L/Q_1 = 0.276$

## Esercizio 3

a) Le adiabatiche reversibili sono isoentropiche e quindi rappresentate da segmenti verticali nel piano TS

Per le isobare invece

$$S(T) - S_A = \int_{T_A}^T \frac{nc_v dT}{T} + \int_{T_A}^T \frac{pdV}{T} = \int_{T_A}^T \frac{nc_v dT}{T} + \int_{T_A}^T \frac{nRdT}{T} = nc_p \ln \frac{T}{T_A}$$

$$\frac{T}{T_A} = \exp\left[\frac{S(T) - S_A}{nc_p}\right]$$

Quindi nelle trasformazioni AB e CD si hanno rami di esponenziali.

b) Calcoliamo lavoro, calore e variazione di energia interna in ciascuna trasformazione.

Nell'espansione isobara AB,  $V_B > V_A \rightarrow T_B > T_A$

$$L_{AB} = p_2(V_B - V_A) = nR(T_B - T_A) > 0$$

$$\Delta U_{AB} = nc_v(T_B - T_A) > 0$$

$$Q_{AB} = nc_p(T_B - T_A) > 0$$

Nella compressione isobara CD,  $V_C > V_D \rightarrow T_C > T_D$

$$L_{CD} = p_1(V_D - V_C) = nR(T_D - T_C) < 0$$

$$\Delta U_{CD} = nc_V(T_D - T_C) < 0$$

$$Q_{CD} = nc_P(T_D - T_C) < 0$$

Nell'espansione adiabatica BC  $Q_{BC}=0$

$$L_{BC} = -\Delta U_{BC} = -nc_V(T_C - T_B)$$

$$p_2 T_B^{\frac{\gamma}{1-\gamma}} = p_1 T_C^{\frac{\gamma}{1-\gamma}}$$

Nell'espansione adiabatica DA  $Q_{DA}=0$

$$L_{DA} = -\Delta U_{DA} = -nc_V(T_A - T_D)$$

$$p_2 T_A^{\frac{\gamma}{1-\gamma}} = p_1 T_D^{\frac{\gamma}{1-\gamma}}$$

Poiché

$$\frac{\gamma}{1-\gamma} = -\frac{5}{2}$$

$$\frac{T_B}{T_C} = \left(\frac{p_1}{p_2}\right)^{-2/5} > 1$$

$$\frac{T_A}{T_D} = \left(\frac{p_1}{p_2}\right)^{-2/5} > 1$$

Quindi

$$L_{BC} = -\Delta U_{BC} = -nc_V(T_C - T_B) > 0$$

$$L_{DA} = -\Delta U_{DA} = -nc_V(T_A - T_D) < 0$$

Inoltre dalle trasformazioni adiabatiche segue

$$\frac{T_B}{T_C} = \frac{T_A}{T_D}$$

$$\frac{T_D}{T_C} = \frac{T_A}{T_B}$$

$$L_{TOT} = -nc_V(T_C - T_B + T_A - T_D) + nR(T_D - T_C + T_B - T_A) = nc_P(T_D - T_C + T_B - T_A)$$
$$Q = nc_P(T_B - T_A)$$

$$\eta = \frac{(T_D - T_C + T_B - T_A)}{(T_B - T_A)} = 1 + \frac{(T_D - T_C)}{(T_B - T_A)} = 1 + \frac{T_C}{T_B} \frac{\left(\frac{T_D}{T_C} - 1\right)}{\left(1 - \frac{T_A}{T_B}\right)} = 1 - \frac{T_C}{T_B} = 1 - \left(\frac{p_1}{p_2}\right)^{2/5}$$

c) Nel caso le adiabatiche siano irreversibili, non si possono più utilizzare le trasformazioni (adiabatiche reversibili) che legano le grandezze degli stati B e C, e A e D.

Però possiamo scrivere il lavoro delle adiabatiche in termini del lavoro esterno fatto sul sistema

$$L_{BC} = -L_{ext} = p_1(V_C - V_B) = -\Delta U_{BC} = -nc_V(T_C - T_B)$$

$$L_{DA} = -L_{ext} = p_2(V_A - V_D) = -\Delta U_{DA} = -nc_V(T_A - T_D)$$

$$\begin{aligned} L_{TOT} &= p_1(V_C - V_B) + p_2(V_A - V_D) + nR(T_D - T_C + T_B - T_A) \\ &= nRT_C - p_1V_B - p_2V_D + nRT_A + nR(T_D - T_C + T_B - T_A) = nR(T_D + T_B) - p_1V_B - p_2V_D \end{aligned}$$

$$L_{TOT} = nR(T_D + T_B) - p_1V_B - p_2V_D = (p_2 - p_1)(-V_D + V_B)$$

$$\eta = \frac{(p_2 - p_1)(-V_D + V_B)}{nc_p(T_B - T_A)} = \frac{(p_2 - p_1)(-V_D + V_B)}{c_p \frac{p_2}{R}(V_B - V_A)} = \frac{R}{c_p} \left(1 - \frac{p_1}{p_2}\right) \frac{(V_B - V_D)}{(V_B - V_A)}$$

Si può ricavare  $V_D$  in funzione di  $V_A$  dall'espressione di  $L_{DA}$

$$p_2(V_A - V_D) = -nc_V(T_A - T_D) = -\frac{c_V}{R}(p_2V_A - p_1V_D)$$

$$p_2V_A \left(1 + \frac{c_V}{R}\right) = \left(p_2 + \frac{c_V}{R}p_1\right)V_D$$

$$V_D = p_2V_A \frac{\left(1 + \frac{c_V}{R}\right)}{\left(p_2 + \frac{c_V}{R}p_1\right)}$$

$$\eta = \frac{R}{c_p} \left(1 - \frac{p_1}{p_2}\right) \frac{\left(V_B - V_A \frac{\left(1 + \frac{c_V}{R}\right)}{\left(p_2 + \frac{c_V}{R}p_1\right)} p_2\right)}{(V_B - V_A)} = \frac{R}{c_p} \left(1 - \frac{p_1}{p_2}\right) \frac{\left(1 - k \frac{\left(1 + \frac{c_V}{R}\right)}{\left(p_2 + \frac{c_V}{R}p_1\right)} p_2\right)}{(1 - k)}$$