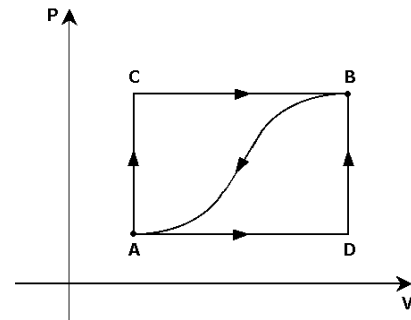


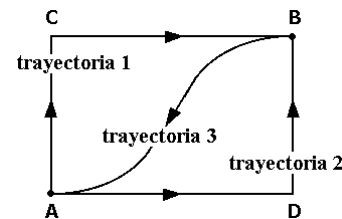
Resolución

1. Cuando un sistema termodinámico cerrado pasa del estado A al B a lo largo de la trayectoria ACB, como se muestra en la figura, recibe 83.72 [kJ] de calor y realiza 31.395 [kJ] de trabajo. Con base en ello, determine:

- La cantidad de calor que recibe el sistema a lo largo de la trayectoria ADB, si el trabajo realizado en este caso es 10.465 [kJ].
- Cuando el sistema cambia de B hacia A, a lo largo de la trayectoria curva indicada en la figura, el trabajo de compresión es 20.93 [kJ], ¿cuánto calor se transmite? indique si esta energía entra al sistema o sale de él.



$$\begin{aligned} \text{a) } \{Q_B\}_{T1} &= 83.72 \text{ [kJ]}; & \{W_B\}_{T1} &= -31.395 \text{ [kJ]}; \\ \{W_B\}_{T2} &= -10.465 \text{ [kJ]}; & \{Q\} + \{W\} &= \Delta U; \\ \{Q_B\}_{T1} + \{W_B\}_{T1} &= {}_A\Delta U_B; \\ {}_A\Delta U_B &= (83.72 \text{ [kJ]}) + (-31.395 \text{ [kJ]}) = 52.325 \text{ [kJ]}; \\ \{Q_B\}_{T2} + \{W_B\}_{T2} &= {}_A\Delta U_B; \\ \{Q_B\}_{T2} &= {}_A\Delta U_B - \{W_B\}_{T2}; \\ \{Q_B\}_{T2} &= (52.325 \text{ [kJ]}) - (-10.465 \text{ [kJ]}) = \mathbf{62.79 \text{ [kJ]}} \end{aligned}$$



$$\begin{aligned} \text{b) } \{W_A\}_{T3} &= 20.93 \text{ [kJ]}; & \{Q\}_{\text{ciclo}} + \{W\}_{\text{ciclo}} &= 0; \\ \{Q_B\}_{T1} + \{Q_A\}_{T3} + \{W_B\}_{T1} + \{W_A\}_{T3} &= 0; \\ \{Q_A\}_{T3} &= -\{Q_B\}_{T1} - \{W_B\}_{T1} - \{W_A\}_{T3}; \\ \{Q_A\}_{T3} &= -(83.72 \text{ [kJ]}) - (-31.395 \text{ [kJ]}) - (20.93 \text{ [kJ]}) = \mathbf{-73.255 \text{ [kJ]}}; \end{aligned}$$

como $\{Q_A\}_{T3} < 0$, esta energía sale del sistema.

2. Un gas refrigerante entra en un volumen de control, que opera en estado estacionario y régimen permanente, a través de un tubo con diámetro interno de 1.5 [cm] con una rapidez de 4.53 [cm/s] y tiene un volumen específico de 24.07 [cm³/g]. Sale del volumen de control a través de un tubo con un área transversal circular de 0.35 [cm²] y con una rapidez de 33.2 [m/s]. Determine:

- El gasto o flujo másico del gas, exprese el resultado en [kg/min].
 - La densidad del gas refrigerante a la salida del volumen de control.
- a) Sistema: gas refrigerante en un cierto instante en el volumen de control (sistema termodinámico abierto).

$$A_1 = \frac{1}{4} \pi d_1^2 = \frac{1}{4} \pi (0.015 \text{ [m]})^2 = 1.7671 \times 10^{-4} \text{ [m}^2\text{]}$$

balance de masa: $\dot{m}_1 = \dot{m}_2 = \dot{m}$; además $\dot{m}_1 = A_1 v_1 \rho_1 = A_1 v_1 \frac{1}{v_1}$

$$\dot{m} = (1.7671 \times 10^{-4} \text{ [m}^2\text{]}) (0.0453 \text{ [m/s]}) (0.02407 \text{ [m}^3\text{/kg]})^{-1} = 3.3258 \times 10^{-4} \text{ [kg/s]}$$

$$\dot{m} = (3.3258 \times 10^{-4} \text{ [kg/s]}) (60 \text{ [s/1[min]}) = 0.019955 \text{ [kg/min]} \approx \underline{\underline{0.02 \text{ [kg/min]}}}$$

b) $\dot{m}_2 = A_2 v_2 \rho_2$; $\rho_2 = \frac{\dot{m}_2}{A_2 |v_2|} = \frac{3.3258 \times 10^{-4} \text{ [kg/s]}}{(3.5 \times 10^{-5} \text{ [m}^2\text{]}) (33.2 \text{ [m/s]})} = \underline{\underline{0.2862 \text{ [kg/m}^3\text{]}}}$

3. Un sistema cerrado contiene 0.1 [kg] de aire como gas ideal a 3 [bar] y 200 [°C], rechaza 7.7 [kJ/kg] de calor al medio ambiente que está a 20 [°C] y realiza un trabajo de 17 500 [J]. Si la presión final del sistema es 15 [bar] y su temperatura es 321 [°C], determine:

- a) La variación de entropía específica del aire, en [kJ/(kg·K)].
 b) La generación total de entropía en el proceso y, con base en ello, indique si es posible o imposible.

$$T_1 = 200 \text{ [°C]} = 473.15 \text{ [K]}, \quad T_2 = 321 \text{ [°C]} = 594.15 \text{ [K]}.$$

a) Sistema: aire como gas ideal (sistema termodinámico cerrado).

$${}_1\Delta s_2 = c_p \ln \frac{T_2}{T_1} - R \ln \frac{P_2}{P_1} = (1.004 \text{ [J/(kg·K)]}) \ln \frac{594.15 \text{ [K]}}{473.15 \text{ [K]}} - (286.7 \text{ [J/(kg·K)]}) \ln \frac{15 \text{ [bar]}}{3 \text{ [bar]}}$$

$${}_1\Delta s_2 = (228.6302 \text{ [J/(kg·K)]}) - (461.4258 \text{ [J/(kg·K)]}) = \underline{\underline{-0.2328 \text{ [kJ/(kg·K)]}}}$$

b) Como ${}_1\Delta S_2 = \int_2^1 \frac{\{\delta Q\}}{T}$; y ${}_1\Delta s_2 = \int_2^1 \frac{\{\delta q\}}{T}$,

para el medio ambiente tenemos que:

$${}_1\Delta s_2 = \frac{\{q_2\}}{T_{\text{amb}}}; \quad \{q_2\} = 7.7 \text{ [kJ/kg]}, \quad \text{entonces:}$$

$${}_1\Delta s_2 = \frac{7.7 \text{ [J/kg]}}{293.15 \text{ [K]}} = 26.2664 \text{ [J/(kg·K)]}$$

calculando ahora la entropía total (aire y medio ambiente), tenemos:

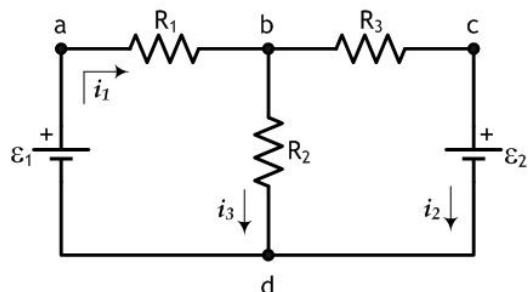
$$\Delta S_T = \Delta S_{\text{aire}} + \Delta S_{\text{medio amb}} = (-0.2328 \text{ [kJ/(kg·K)]}) + (26.2664 \text{ [J/(kg·K)]}) = \underline{\underline{-206.5292 \text{ [J/(kg·K)]}}}$$

Como el aire y el medio ambiente forman un sistema aislado, entonces:

$\Delta S_{\text{sist. aislado}} \geq 0$ y en este caso $\Delta S_T < 0$, por lo tanto el proceso es imposible.

4. Para el circuito mostrado en la figura, se sabe que el valor de la fuente de fuerza electromotriz ε_2 es 10 [V] y los de los resistores son $R_1 = 4 \text{ [\Omega]}$, $R_2 = 3 \text{ [\Omega]}$ y $R_3 = 2 \text{ [\Omega]}$. Si la corriente eléctrica i_3 es de 6 [A], determine:

- a) La potencia que disipa el resistor R_3 .
 b) La diferencia de potencial V_{ab} .



a) aplicando la Ley de voltajes de Kirchhoff en la malla la derecha:

$$\varepsilon_2 - R_2 i_3 + R_3 i_2 = 0 \quad i_2 = \frac{R_2 i_3 - \varepsilon_2}{R_3} = \frac{(3[\Omega])(6[A]) - (10[V])}{2[\Omega]} = 4 [A]$$

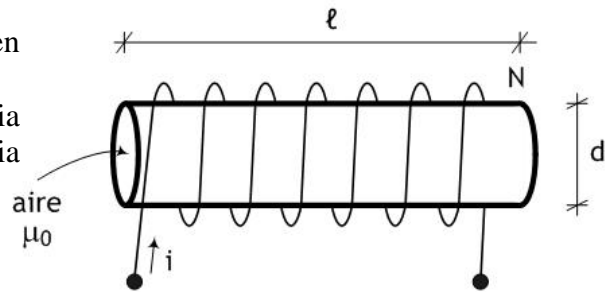
$$P_{R3} = R_3 i_2^2 = (2 [\Omega]) (4 [A])^2 = 32 [W]$$

b) $V_{ab} = R_1 i_1$; aplicando la Ley de corrientes de Kirchhoff en el nodo "b":

$$i_1 = i_2 + i_3 = (4 [A]) + (6 [A]) = 10 [A], \quad V_{ab} = (4 [\Omega]) (10 [A]) = 40 [V]$$

5. Se tiene un interruptor magnético que funciona con un electroimán de diámetro (d) igual a 2.5 [cm], una longitud (ℓ) de 23 [cm] y un peso de 20 [N]. Si el núcleo es de aire y su valor de inductancia es 1.5491 [mH], determine:

- a) El número de espiras que tiene el inductor en forma de solenoide.
 b) La energía magnética almacenada si la potencia del inductor es 150 [W] al aplicarle una diferencia de potencial de 60 [V].



a) $L = \frac{\mu_0 N^2 A}{\ell}$, $A = \frac{1}{4} \pi d^2$,

$$L = \frac{\mu_0 N^2 \pi d^2}{4 \ell}, \quad N = \sqrt{\frac{4 L \ell}{\mu_0 \pi d^2}} = \sqrt{\frac{4 (1.5491 \times 10^{-3} [H]) (0.23 [m])}{(4 \pi \times 10^{-7} [Wb / (A \cdot m)]) (\pi) (0.025 [m])^2}} = 760 \text{ vueltas}$$

b) $P = V i$; $i = \frac{P}{V} = \frac{150 [W]}{60 [V]} = 2.5 [A]$

$$U = \frac{1}{2} (1.5491 \times 10^{-3} [H]) (2.5 [A])^2 = 4.8409 [mJ]$$