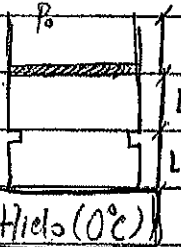


PROBLEMA 1

Pistón: $m_p = 10 \text{ kg}$; $A = 50 \text{ cm}^2 = 5 \times 10^{-3} \text{ m}^2$

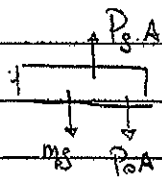


Gas: Aire (Monoatómico) $\rightarrow C_v = \frac{5}{2} R$

PARTE A Est. inicial: $P_i = 119,6 \text{ kPa}$
 $V_i = 2 \times 10^{-3} \text{ m}^3$
 $T_i = 723 \text{ K}$

Est. final: $P_f = 119,6 \text{ kPa}$
 $V_f = 1 \times 10^{-3} \text{ m}^3$
 $T_f = 362 \text{ K}$

i) Al inicio el sistema está en equilibrio mecánico \Rightarrow Sobre el pistón $\sum \vec{F} = 0$



$$\Rightarrow P_{\text{gas}} = \frac{m_p g}{A} + P_0 = 119,6 \text{ kPa}$$

• Dado que el proceso es cuasiestático mientras el pistón baja, se tiene un proceso isobárico. $\Rightarrow P_f = P_i = 119,6 \text{ kPa}$

• Sistema cerrado $\Rightarrow n_f = n_i$

• Al momento de tocar los toques $V_f = 1 \times 10^{-3} \text{ m}^3$

Por lo tanto: $T_f = \frac{P_f V_f}{n_f R} = \frac{P_i V_i}{n_i R} \cdot T_i = T_i \Rightarrow T_f = 361,5 \text{ K}$

ii) Primera ley: $\Delta U = Q + W \Rightarrow Q = \Delta U - W \Rightarrow Q = -298,5 \text{ J}$

• $\Delta U = n C_v (T_f - T_i) = -178,9 \text{ J}$

Calor que libera el gas

• $W = - \int_{V_i}^{V_f} P(V) dV = -P(V_f - V_i) = +119,6 \text{ J}$

Proceso isobárico.

Papirus

Ese calor es transferido al hielo y como no cambia su temperatura \Rightarrow se encuentra en un cambio de fase $\Rightarrow Q = m_h \cdot L_f \Rightarrow m_h = 8,96 \times 10^{-4} \text{ kg}$

iii) $\Delta S_u = \Delta S_{\text{gas}} + \Delta S_{\text{hielo}}$

$\Delta S_{\text{hielo}} = \frac{Q}{T_f} = \frac{298,55}{273 \text{ K}} = 1,09 \text{ J/K}$

$\Delta S_{\text{gas}} = n C_p \ln \left(\frac{T_f}{T_i} \right) = -0,57 \text{ J/K}$

$\Delta S_u = 0,52 \text{ J/K}$

PARTE B Est. Inicial: $P_i = 119,6 \text{ kPa}$

$T_i = 362 \text{ K}$

$V_i = 1 \times 10^{-3} \text{ m}^3$

Est. Final: $P_f = 96,8 \text{ kPa}$

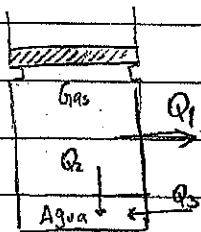
$T_f = 293 \text{ K}$

$V_f = 1 \times 10^{-3} \text{ m}^3$

i) El gas libera calor sin comprimirse debido a los topes

$\Rightarrow T_f = 293 \text{ K} \Rightarrow V_f = 1 \times 10^{-3} \text{ m}^3 \Rightarrow P_f = \frac{n_f R T_f}{V_f} = \frac{T_f}{T_i} \cdot \frac{P_i V_i}{V_f} = 96,8 \text{ kPa}$

ii)



Los calores Q_1 , Q_2 y Q_3 se expresan a continuación en valores absolutos.

$\Delta V = 0$ (Proceso isócoro $\Delta V = 0$)

$\Delta U_{\text{gas}} = Q_{\text{gas}} + W_{\text{gas}} = -Q_1 - Q_2 = n C_v (T_f - T_i)$

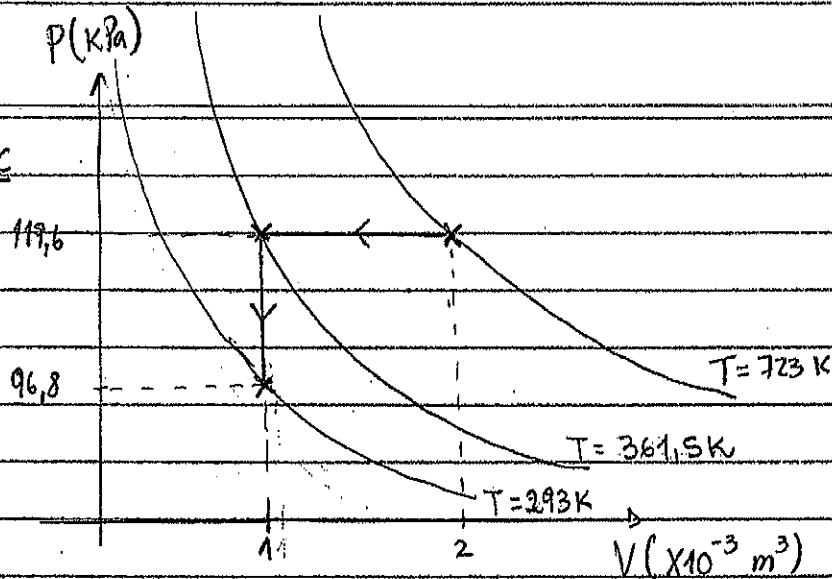
$\Delta U_{\text{agua}} = Q_{\text{agua}} = Q_2 + Q_3 = M_{\text{agua}} C_{\text{agua}} (T_{\text{agua}} - T_{\text{agua}})$

$\Rightarrow Q_T = Q_3 - Q_1 + Q_2 - Q_2 = n C_v (T_f - T_i) + M_{\text{agua}} C_{\text{agua}} (T_{\text{agua}} - T_{\text{agua}}) = -34,2 \text{ J} + 167,4 \text{ J} = 133,2 \text{ J}$

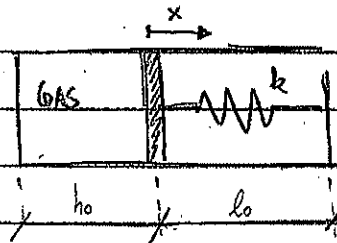
iii) $\Delta S_u = \Delta S_{\text{gas}} + \Delta S_{\text{agua}} + \Delta S_{\text{samb}} = n C_v \ln \left(\frac{T_f}{T_i} \right) + M_{\text{agua}} C_{\text{agua}} \ln \left(\frac{T_{\text{agua}}}{T_{\text{agua}}} \right) + \frac{Q_1 - Q_3}{T_{\text{amb}}} \Rightarrow$

$\Rightarrow \Delta S_u = -0,105 \text{ J/K} + 0,592 \text{ J/K} + 0,455 \text{ J/K} = 0,932 \text{ J/K}$

PARTE C



PREGUNTA



Sistema en el vacío $\Rightarrow W_{\text{por el gas}} = \Delta U_{\text{resorte}}$

• Consideremos el sistema gas + resorte $\Rightarrow \Delta E_p + \Delta U_{\text{gas}} = \underbrace{W_{\text{F.N.C}} + Q}_{\phi \text{ (por estar en el vacío)}}$

• Por otro lado, como el pistón se mueve en la horizontal y de manera cuasiestática $\Rightarrow \Delta K = 0; \Delta U_g = 0 \Rightarrow \Delta E_p = \Delta U_{\text{res}} \Rightarrow \Delta U_{\text{gas}} = Q - \Delta U_{\text{res}}$

• Considerando solo el gas: $\Delta U_{\text{gas}} = Q + W_{\text{sobre gas}} \rightarrow W_{\text{sobre gas}} = -\Delta U_{\text{res}}$
RELACIÓN QUE HAY QUE DEMOSTRAR.

$$P_{\text{ext}} = \frac{kx}{A} = \frac{k(h-h_0)}{A} = \frac{k(h-h_0)A}{A^2} = \frac{k(V-V_0)}{A^2}$$

$$W_{\text{sobre gas}} = - \int_{V_0}^V P_{\text{ext}}(V) dV = - \frac{k}{A^2} \int_{V_0}^V (V-V_0) dV = \frac{k}{A^2} \int_0^{V-V_0} v' dv'$$

$V-V_0 = v'$

$$W_{\text{sobre gas}} = - \frac{k}{2A^2} (V-V_0)^2 = - \frac{kx^2}{2} = -\Delta U_{\text{res}} \quad \text{q.q.d.}$$

PROBLEMA 2

$$\bullet T_1 = 20^\circ\text{C}$$

$$\bullet T_2 = 1000^\circ\text{C}$$

PARTE A

$$i) V_1/V_2 = 3; n = 1 \text{ mol}$$

El ciclo Stirling tiene 2 procesos isócoros y 2 isoterms. En los procesos isócoros,

$$W = 0 \Rightarrow W_{\text{ciclo}} = W_{1 \rightarrow 2} + W_{3 \rightarrow 4} = -nRT_1 \ln(V_2/V_1) + nRT_2 \ln(V_1/V_2) =$$

$$= -nRT_1 \ln(1/3) + nRT_2 \ln(3) = -nR(T_2 - T_1) \ln(3) = \boxed{8,95 \text{ KJ} = W_{\text{ciclo}}}$$

$$ii) \eta = \frac{|W_{\text{ciclo}}|}{|Q_H|} \quad \bullet Q_H \text{ se da en los procesos } 2 \rightarrow 3 + 3 \rightarrow 4$$

0 (isócoro, $\Delta V = 0$)

$$\bullet \text{Proceso } 2 \rightarrow 3: \Delta U_{2 \rightarrow 3} = Q_{2 \rightarrow 3} + W_{2 \rightarrow 3} = \frac{5}{2} nR(T_2 - T_1) = 20,4 \text{ KJ}$$

$$\bullet \text{Proceso } 3 \rightarrow 4: \Delta U_{3 \rightarrow 4} = Q_{3 \rightarrow 4} + W_{3 \rightarrow 4} = 0 \text{ (Proceso isoterms)} \Rightarrow Q_{3 \rightarrow 4} = -W_{3 \rightarrow 4} =$$

$$= nRT_2 \ln(3) = 11,6 \text{ KJ}$$

$$\Rightarrow Q_H = 32,0 \text{ KJ} \quad \left\{ \begin{array}{l} \eta = 0,279 \\ |W_{\text{ciclo}}| = 8,95 \text{ KJ} \end{array} \right.$$

Para que ciclo sea reversible $\eta_{\text{CARNOT}} = \eta$

$$\eta_{\text{CARNOT}} = 1 - \frac{T_L}{T_H} = 1 - \frac{T_1}{T_2} = 0,769 \quad \left\{ \begin{array}{l} \eta < \eta_{\text{CARNOT}} \Rightarrow \text{No es reversible} \end{array} \right.$$

PARTE B

i) Como refrigerador es reversible $\Rightarrow \beta_R = \frac{T_L^R}{T_H^R - T_L^R} = \frac{Q_L^R}{W} \Rightarrow \boxed{W \cdot \beta_R = Q_L}$

• $T_L^R = 0^\circ\text{C} = 273 \text{ K}$

• $T_H^R = 20^\circ\text{C} = 293 \text{ K}$

$\beta_R = 13,65$

\Rightarrow La máxima cantidad de calor que puede extraerse es cuando se entrega todo el trabajo generado por la MT al refrigerador $\Rightarrow \boxed{Q_L = 122,6 \text{ kJ}}$

PARTE C

$T_H = 1000^\circ\text{C}$

