

Gabarito da Prova 1

Questão 1: Um dedicado estudante de termodinâmica resolve realizar um simples experimento com uma panela de pressão equipada com dispositivos que indicam a pressão absoluta e o volume de líquido no interior da panela. O estudante colocou um determinado volume de água líquida a 20 °C no interior da panela, fechou-a e colocou-a no fogão com o queimador aceso. A panela possui volume interno de 5 L. Durante o experimento, o estudante verificou que a panela começou a soltar vapor (fazendo o barulho característico) quando a pressão interna era de 200 kPa e, neste instante, metade do volume interno estava preenchido com água na fase líquida. Baseando-se nestas informações, pede-se:

- (a) Qual foi a massa de água colocada inicialmente na panela? **(1,0 ponto)**
- (b) Qual a taxa de transferência de calor à qual a água na panela foi submetida, sabendo que a panela ficou sem água líquida exatamente 1 h depois que ela começou a soltar vapor? **(2,5 pontos)**
- (c) Quanto tempo levou para a água, que foi inicialmente colocada a 20 °C, atingir o estado no qual a panela começou a soltar vapor? **(1,5 ponto)**

Solução: Esta questão trata de 1ª Lei da Termodinâmica tanto para Sistemas como para Volumes de Controle em Regime Uniforme com Escoamento Uniforme. Designa-se por 1 o estado inicial (água líquida a 20 °C), 2 quando a panela começa a soltar vapor (mistura líquido e vapor a 200 kPa) e 3 quando somente resta vapor saturado de água na panela (também a 200 kPa).

(a) Para o estado 2: $p_2 = 200 \text{ kPa}$; $v_{2l} = 0,001061 \text{ m}^3/\text{kg}$; $v_{2v} = 0,88573 \text{ m}^3/\text{kg}$; $V_{2l} = V_{\text{panela}}/2 = 5/2 = 2,5 \text{ L}$; $V_{2v} = V_{2l} = 2,5 \text{ L}$.

$$m_{2l} = \frac{V_{2l}}{v_{2l}} = \frac{2,5 \times 10^{-3}}{0,001061} = 2,356268 \text{ kg}$$

$$m_{2v} = \frac{V_{2v}}{v_{2v}} = \frac{2,5 \times 10^{-3}}{0,88573} = 0,002823 \text{ kg}$$

A massa inicial, m_1 , é igual à massa do estado 2, m_2 , pois neste estado a água começa (iminência) a sair da panela. Assim,

$$m_1 = m_2 = m_{2l} + m_{2v} = 2,356268 + 0,002823 = 2,359091 \text{ kg}$$

$$m_1 = 2,36 \text{ kg} \quad \boxed{1,0 \text{ pt}}$$

(b) Para determinar essa taxa, analisa-se o processo 2 → 3 que é um processo em regime uniforme, uma vez que há saída de massa (vapor) da panela. A panela de pressão mantém a pressão no seu interior justamente pelo fato de que expelle vapor. Assim, $p_3 = p_2 = 200 \text{ kPa}$. As equações de conservação para este processo são:

$$\text{Conservação da massa : } m_3 - m_2 = -m_s$$

$$\text{Conservação da energia : } {}_2Q_3 = m_3 \cdot u_3 - m_2 \cdot u_2 + m_s \cdot h_s$$

Do enunciado, $x_3 = 1$. Assim, $u_3 = u_v @ 200 \text{ kPa} = 2529,49 \text{ kJ/kg}$; $v_3 = v_v @ 200 \text{ kPa} = 0,88573 \text{ m}^3/\text{kg}$. Para o vapor que sai da panela, $h_s = h_v @ 200 \text{ kPa} = 2706,63 \text{ kJ/kg}$. Calculando a massa que sai da panela:

$$m_3 = \frac{V_{\text{panela}}}{v_3} = \frac{5 \times 10^{-3}}{0,88573} = 0,005645 \text{ kg}$$

$$m_s = m_2 - m_3 = 2,359091 - 0,005645 = 2,353446 \text{ kg}$$

Calculando a energia interna do estado 2 ($p_2 = 200 \text{ kPa}$) com $u_{2l} = 504,47 \text{ kJ/kg}$ e $u_{2v} = 2529,49 \text{ kJ/kg}$:

$$u_2 = \frac{m_{2l}}{m_2} \cdot u_{2l} + \frac{m_{2v}}{m_2} \cdot u_{2v}$$

$$u_2 = \frac{2,356268}{2,359091} \cdot 504,47 + \frac{0,002823}{2,359091} \cdot 2529,49 = 506,8932 \text{ kJ/kg}$$

Voltando á conservação da energia:

$${}_2Q_3 = 0,005645 \cdot 2529,49 - 2,359091 \cdot 506,8932 + 2,353446 \cdot 2706,63 = 5188,379 \text{ kJ}$$

Este valor, ${}_2Q_3$, foi a quantidade de calor recebida pela água entre os estados 2 e 3. Como foi dito que este processo durou 1 h, tem-se, finalmente:

$$\dot{Q} = {}_2\dot{Q}_3 = \frac{{}_2Q_3}{\Delta t} = \frac{5188,379}{3600} = 1,4412 \text{ kW}$$

$$\dot{Q} = 1,44 \text{ kW} \quad \boxed{2,5 \text{ pts}}$$

(c) Para o estado 1: $T_1 = 20^\circ \text{C}$ à pressão atmosférica. Assim $u_1 \cong u_l @ 20^\circ \text{C} = 83,94 \text{ kJ/kg}$. A taxa de transferência de calor obtida no item (b) é a mesma que deve ser aplicada agora, no processo $1 \rightarrow 2$, uma vez que as condições de transferência de calor não mudam desde que se coloca a panela no fogão (mesmo queimador, queimando à mesma taxa). Assim, para a água na panela neste processo o tratamento é de um sistema e a 1ª Lei da Termodinâmica resume-se a:

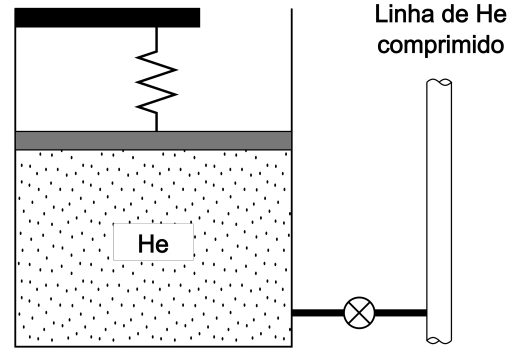
$${}_1Q_2 = m \cdot (u_2 - u_1) + {}_1W_2 ; \text{ com } {}_1W_2 = 0$$

$${}_1Q_2 = m_2 \cdot (u_2 - u_1) = 2,359091 \cdot (506,8932 - 83,94) = 997,7851 \text{ kJ}$$

$$\Delta t_{1 \rightarrow 2} = \frac{{}_1Q_2}{\dot{Q}} = \frac{997,7851}{1,4412} = 692,3294 \text{ s}$$

$$\Delta t_{1 \rightarrow 2} = 11 \text{ min e } 32,3 \text{ s} \quad \boxed{1,5 \text{ pt}}$$

Questão 2: A figura mostra um tanque do tipo cilindro-pistão com mola linear, utilizado para armazenar gás hélio, num processo de enchimento. No início do enchimento, o gás dentro do tanque está a uma pressão de 300 kPa, temperatura ambiente (298 K) e ocupa um volume de 300 litros. Na linha à qual o tanque é conectado escoia gás hélio a 350 K e 10 MPa. No processo de enchimento, a válvula é deixada aberta até que o gás pare de escoar para dentro do tanque, e isso acontece num intervalo relativamente curto de tempo, de forma que este processo pode ser considerado adiabático. Ao final do enchimento, o volume ocupado pelo gás dentro do tanque é de 800 litros. O tanque é então desconectado da linha e hermeticamente fechado, seguindo para um local de armazenamento onde acaba por entrar em equilíbrio térmico com o ambiente.



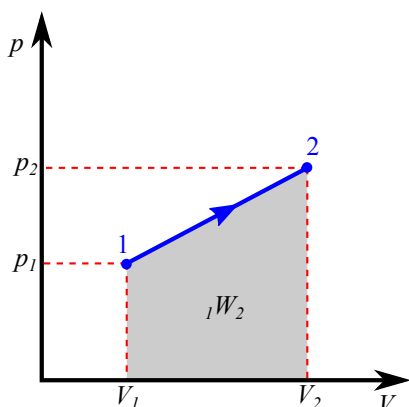
- (a) Determine a massa de gás dentro do tanque e a sua temperatura ao final do processo de enchimento. **(3,0 pontos)**
- (b) Determine o volume ocupado pelo gás no tanque depois que ele entra em equilíbrio térmico com o ambiente e qual o calor transferido para o gás desde o fim do enchimento. **(2,0 pontos)**

Solução: Substância: gás hélio [modelo de gás ideal, com calores específicos constantes por ser gás nobre, $R = 2,077 \text{ kJ}/(\text{kg} \cdot \text{K})$, $c_p = 5,193 \text{ kJ}/(\text{kg} \cdot \text{K})$, $c_v = 3,116 \text{ kJ}/(\text{kg} \cdot \text{K})$]. Adotaremos como estado de referência para energia interna e entalpia $T = 0 \text{ K}$.

(a) Enchimento (processo 1–2): $\forall C$, regime uniforme. Hipóteses: processo quase-estático, ΔEC e ΔEP desprezíveis.

$$\begin{aligned}
 1^{\text{a}} \text{ Lei :} & & m_2 u_2 - m_1 u_1 &= -{}_1W_2 + m_e h_e \\
 \text{Conservação de massa :} & & m_2 - m_1 &= m_e \\
 \text{Equação de estado :} & & pV &= mRT \\
 \text{Trabalho devido ao movimento de fronteira :} & & {}_1W_2 &= \int_1^2 p dV
 \end{aligned}$$

Como a mola é linear e o cilindro tem um diâmetro constante, a pressão segue uma relação linear com o volume:



$$\begin{aligned}
 {}_1W_2 &= \int_1^2 p dV = \text{Área abaixo da curva} \\
 {}_1W_2 &= \frac{(p_1 + p_2)(V_2 - V_1)}{2} \\
 {}_1W_2 &= \frac{(300 + 10000) \times (0,8 - 0,3)}{2} \\
 {}_1W_2 &= 2575 \text{ kJ} \quad \boxed{0,4 \text{ pt}}
 \end{aligned}$$

Estado 1: $m_1 = \frac{p_1 V_1}{RT_1} = \frac{300 \times 0,3}{2,077 \times 298} = 0,145 \text{ kg}$ **0,4 pt**,

$u_1 = c_v T_1 = 3,116 \times 298 = 928,57 \text{ kJ/kg}$ **0,4 pt**

Estado e (entrada): $h_e = c_p T_e = 5,193 \times 350 = 1817,55 \text{ kJ/kg}$ **0,4 pt**

Estado 2: $u_2 = c_v T_2$, $m_2 = \frac{p_2 V_2}{RT_2}$. Substituindo as expressões referentes ao estado 2 e a equação da conservação de massa na equação da 1ª Lei:

$$\frac{p_2 V_2}{RT_2} c_v T_2 - m_1 u_1 = -{}_1W_2 + (m_2 - m_1) h_e \Rightarrow m_2 = \frac{\frac{p_2 V_2 c_v}{R} - m_1 u_1 + {}_1W_2}{h_e} + m_1 = 8,091 \text{ kg}$$
 1,0 pt

$$T_2 = \frac{p_2 V_2}{m_2 R} = 476,0 \text{ K}$$
 0,4 pt

(b) Resfriamento (processo 2-3): Sistema. Hipóteses: processo quase-estático, ΔEC e ΔEP desprezíveis.

$$1^{\text{a}} \text{ Lei :} \quad {}_2Q_3 - {}_2W_3 = m(u_3 - u_2)$$

$$\text{Equação de estado :} \quad p_3 V_3 = mRT_3$$

$$\text{Trabalho devido ao movimento de fronteira :} \quad {}_2W_3 = \int_2^3 p dV = \frac{(p_2 + p_3)(V_3 - V_2)}{2}$$

A relação linear entre p e V pode ser expressa matematicamente por $p = AV + B$, onde A e B são constantes que podem ser determinadas usando os estados 1 e 2:

$$p_1 = AV_1 + B \Rightarrow B = p_1 - AV_1 \Rightarrow B = p_1 - AV_1 = -5520 \text{ kPa}$$

$$p_2 = AV_2 + B \Rightarrow p_2 = A(V_2 - V_1) + p_1 \Rightarrow A = \frac{p_2 - p_1}{V_2 - V_1} = 19400 \text{ kPa/m}^3$$

Substituindo $p_3 = AV_3 + B$ na equação de estado:

$$(AV_3 + B)V_3 = mRT_3 \Rightarrow AV_3^2 + BV_3 - mRT_3 = 0$$

Resolvendo esta equação de segundo grau:

$$\Delta = B^2 + 4AmRT_3 = (-5520)^2 + 4 \times 19400 \times 8,091 \times 2,077 \times 298 = 419093246 \text{ kPa}^2$$

$$V_3^{\pm} = \frac{-B \pm \sqrt{\Delta}}{2A} \Rightarrow V_3^+ = 0,670 \text{ m}^3, \quad V_3^- = -0,385 \text{ m}^3$$

Obviamente, o valor físico é $V_3 = 0,670 \text{ m}^3$. **0,8 pt**

$$p_3 = \frac{mRT_3}{V_3} = 7475,9 \text{ kPa}$$
 0,4 pt

$${}_2W_3 = \frac{(p_2 + p_3)(V_3 - V_2)}{2} = -1136,9 \text{ kJ}$$
 0,4 pt

Substituindo o valor de ${}_2W_3$ na equação da 1ª Lei:

$${}_2Q_3 = mc_v(T_3 - T_2) + {}_2W_3 = -5625,6 \text{ kJ}$$
 0,4 pt