Prova Substitutiva - Termodinâmica (EQE-359) - Frederico W. Tavares

- 1) (40 Ptos) Num refrigerador por compressão de vapor de HFC-134a, o compressor tem eficiência de 80%, o condensador fornece líquido saturado a 40 °C, o evaporador fornece vapor saturado a -10 °C e a potência frigorífica é 1 MJ/min. Calcule as propriedades termodinâmicas de todas as correntes, a vazão mássica do refrigerante, a taxa de trabalho e o coeficiente de desempenho da máquina. Dado: diagrama PH.
- 2) (20 Ptos) Um tanque de 2 m3, inicialmente contendo vapor saturado a 30 °C, é carregado com 100 kg de HFC-134a a partir de uma corrente a 1 MPa e 130 °C, até a pressão no tanque se igualar à da alimentação. Estime a quantidade específica de calor envolvida no processo. Dado: diagrama PH.
- 3) (40 Ptos) Uma mistura contendo 60%, em mols, de A e o restante de B escoa numa tubulação industrial a 55 0 C. Sabendo-se que o comportamento da fase líquida é bem descrito com o modelo de Margules com dois parâmetros e que as pressões de vapor dos componentes puros são, respectivamente, $P_{A}^{SAT} = 80 KPa$ e $P_{B}^{SAT} = 40 KPa$;
 - a) Determine a menor pressão da tubulação para que a corrente não apresente fase vapor.
 - b) A mistura apresenta azeotropismo a 55 0C? Se sim, em que pressão e composição?
- c) Determine a pressão e as composições das fases para que a corrente apresente 40% de vapor. Dados:
- modelo de Margules: $\ln \gamma_1 = x_2^2 (A_{12} + 2(A_{21} A_{12})x_1)$ e $\ln \gamma_2 = x_1^2 (A_{21} + 2(A_{12} A_{21})x_2)$
- coeficientes de atividade na diluição infinita: $\gamma_1^{\infty} = 2, 0$ e $\gamma_1^{\infty} = 3, 0$

$$dU = TdS - PdV + \sum_{i} \mu_{i} dN_{i} \qquad dH = TdS + VdP + \sum_{i} \mu_{i} dN_{i} \qquad y_{i}P = x_{i}\gamma_{i}P_{i}^{SAT}$$

$$dA = -SdT - PdV + \sum_{i} \mu_{i} dN_{i} \qquad dG = -SdT + VdP + \sum_{i} \mu_{i} dN_{i} \qquad \Delta S_{n}^{VAP} = 8,0 + 1,987 \ln(T_{n})$$

$$dH = C_{p}dT + [V - T\left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_{p}]dP \qquad dS = \left(\frac{C_{p}}{T}\right)dT - \left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_{p}dP \qquad \hat{f}_{i} = x_{i}\hat{\phi}_{i}P = x_{i}\gamma_{i}f_{i}^{0}$$

$$K = \exp\left(\frac{-\Delta \overline{G}^{0}}{RT}\right) = \prod_{i} \hat{a}_{i}^{V_{i}} \qquad \frac{\Delta H_{2}^{VAP}}{\Delta H_{1}^{VAP}} = \left(\frac{T_{2} - T_{C}}{T_{1} - T_{C}}\right)^{0.38} \qquad \left(\frac{\partial \overline{G}/T}{\partial T}\right) = -\frac{\overline{H}}{T^{2}}$$

R = 1,987cal/(gmolK) = 82,05(atmcm³)/(gmolK) = 0,082(atmL)/(gmolK) = 8,31J/(gmolK)

$$\frac{d(mU)_{S}}{dt} = \sum_{j}^{entradas} m_{j} (H_{j} + \frac{v_{j}^{2}}{2} + gz_{j}) - \sum_{i}^{saidas} m_{i} (H_{i} + \frac{v_{i}^{2}}{2} + gz_{i}) + Q + W_{S}$$

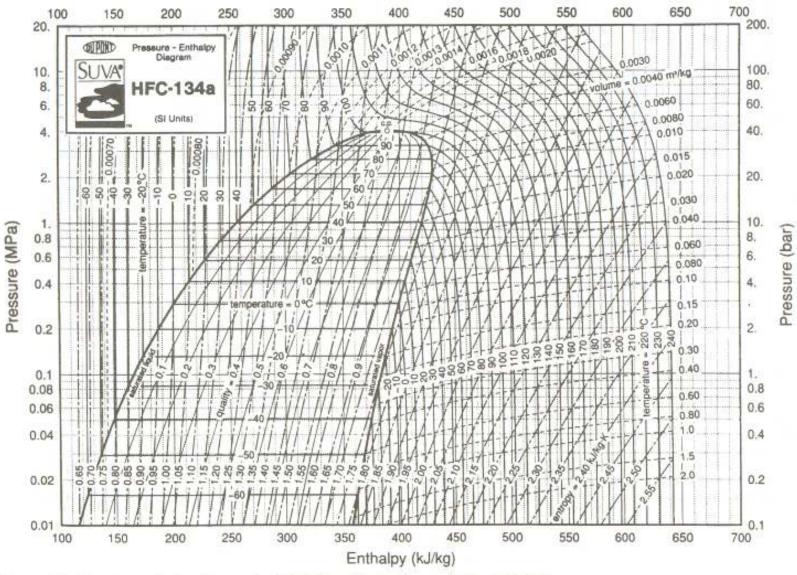


Figure 2.4-4 Pressure-enthalpy diagram for HFC-134a. (Used with permission of DuPont Fluoroproducts.)