## PROVA SUBSTITUTIVA DE TERMODINÂMICA (EQE-363)

## Prof. Frederico W. Tavares

1) (30 pontos) Duas correntes de metanol puro a 8 bar são misturadas em um trocador de calor de contato direto (misturador de correntes). A Corrente 1, de 100mols/s, entra no trocador de calor a T = 90 °C. A Corrente 2, de x mols/s, entra no trocador de calor com 50 °C de superaquecimento (vapor superaquecido). Os seguintes dados são conhecidos:  $C_p^L(8bar) = 112J / mol / K$ ;  $C_p^V(8bar) = 191J / mol / K$ ;  $\Delta H^{vap}(8bar) = 30135J / mol$ 

 $P^{SAT}(mmHg) = \exp[18,588 - (3626,6/(T(K) - 34,3))]$  1bar = 760 mmHg

- a) A quantidade da corrente 2 (x mols/s) para que a saída do misturador seja vapor saturado. b) A variação de entropia total do sistema considerando o processo adiabático.
- 2) (30 Pontos) Uma mistura de 40% de A, 30% de B e o restante de  $N_2$  entra no reator e os componentes participam da seguinte reação a 500 K e 4 atm:  $A(g) \Leftrightarrow B(g) + D(g)$ .

Considerando o comportamento de gás ideal dentro do reator, calcule a composição da fase gasosa de equilíbrio na saída do reator.

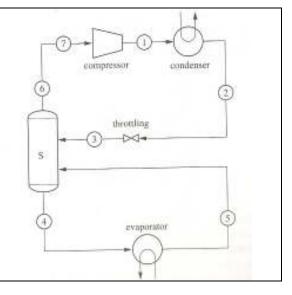
Dados: Energias livres de Gibbs e calores de formação dos componentes a 200 K e 1 atm no estado de referência de gás ideal para os compostos A, B e D. As propriedades do N<sub>2</sub> são semelhantes às de B.

Compostos	$\Delta G_{\rm f}^{0}({\rm cal/gmol})$	$\Delta H_{\rm f}^0({ m cal/gmol})$	$< C_P > (cal/gmolK)$
A	200	4000	5
В	250	3000	10
D	150	3000	10

3) (40 Pontos) O ciclo de refrigeração ao lado utiliza refrigerante HFC-134a. O ciclo contem um tanque de separação líquido-vapor (tanque "S") que recebe as correntes 3 e 5 e produz as correntes 6 (vapor) e 4 (líquido). Dados: Corrente 2, 40 °C (líquido saturado); Corrente 5, -30 °C (contendo 80% de fração vaporizada,  $\beta$ =0,8). O compressor apresenta 75% de eficiência. A potência frigorífica é de 200 KJ/min.

## Calcule:

- a) as propriedades (T,P H e S) das correntes.
- b) A pontência elétrica necessária.
- c) Apresente o diagrama do ciclo no plano T versus S



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

$$dA = -SdT - PdV + \sum_{i} \mu_{i} dN_{i} \qquad dG = -SdT + VdP + \sum_{i} \mu_{i} dN_{i} \qquad \hat{\mathbf{f}}_{i} = x_{i} \stackrel{\diamond}{\phi}_{i} P = x_{i}\gamma_{i} \mathbf{f}_{i}^{0}$$

$$K = \exp\left(\frac{-\Delta \overline{G}^{0}}{RT}\right) = \prod_{i} \hat{\mathbf{a}}_{i}^{\nu_{i}} \qquad dH = C_{P} dT + \left[V - T\left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_{P}\right] dP \qquad dS = \left(\frac{C_{P}}{T}\right) dT - \left(\frac{\partial V}{\partial T}\right)_{P} dP$$

$$\Delta S_{n}^{VAP} = 8, 0 + 1,987 \ln(T_{n}) \qquad \frac{\Delta H_{2}^{VAP}}{\Delta H_{1}^{VAP}} = \left(\frac{T_{2} - T_{C}}{T_{1} - T_{C}}\right)^{0,38} \qquad \left(\frac{\partial \overline{G}/T}{\partial T}\right)_{P} = -\frac{\overline{H}}{T^{2}}$$

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

$$R = 1,987 cal / (gmolK) = 82,05 (atmcm^{3}) / (gmolK) = 0,082 (atmL) / (gmolK) = 8,31J / (gmolK)$$

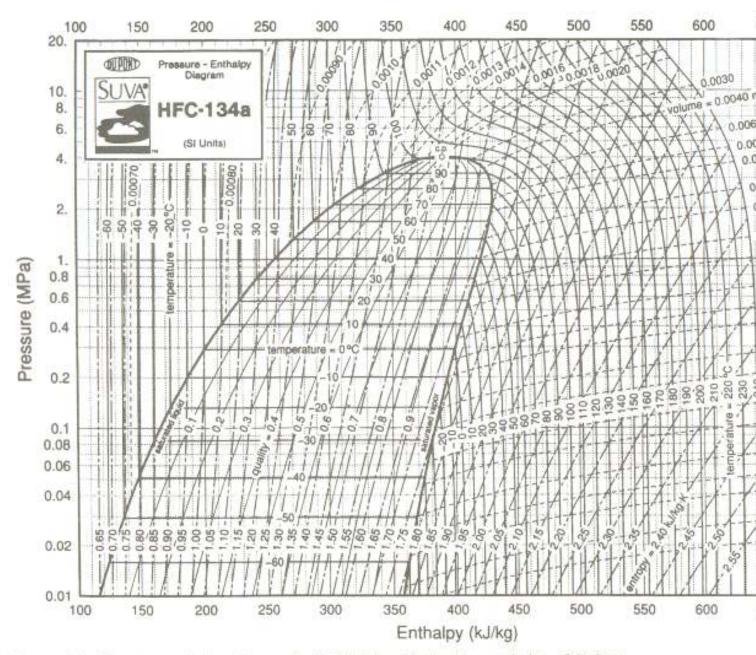


Figure 2.4-4 Pressure-enthalpy diagram for HFC-134a. (Used with permission of DuPont Fluoroproducts.)