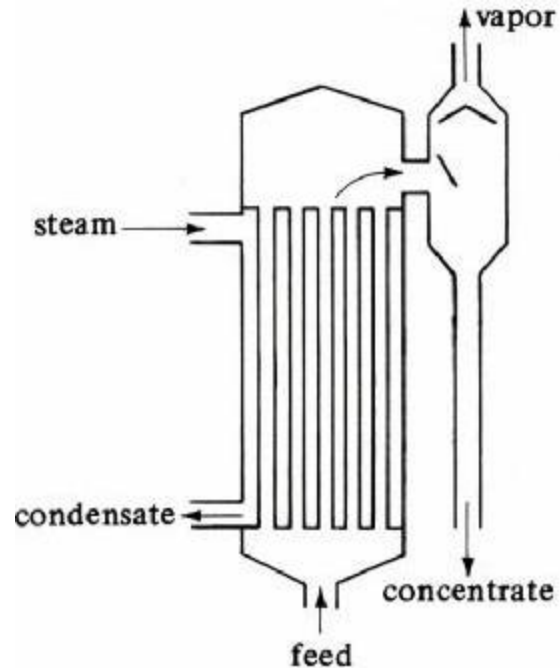


تبخیر کننده ها

•تبخیر: Evaporation

تغلیظ یک محلول رقیق با بخار نمودن مقداری از حلال آن را تبخیر گویند. در این فرایند عموماً هدف محلول غلیظ شده است، اما گاهی بخار کندانس شده می تواند محصول مد نظر باشد (تهیه آب مقطر)

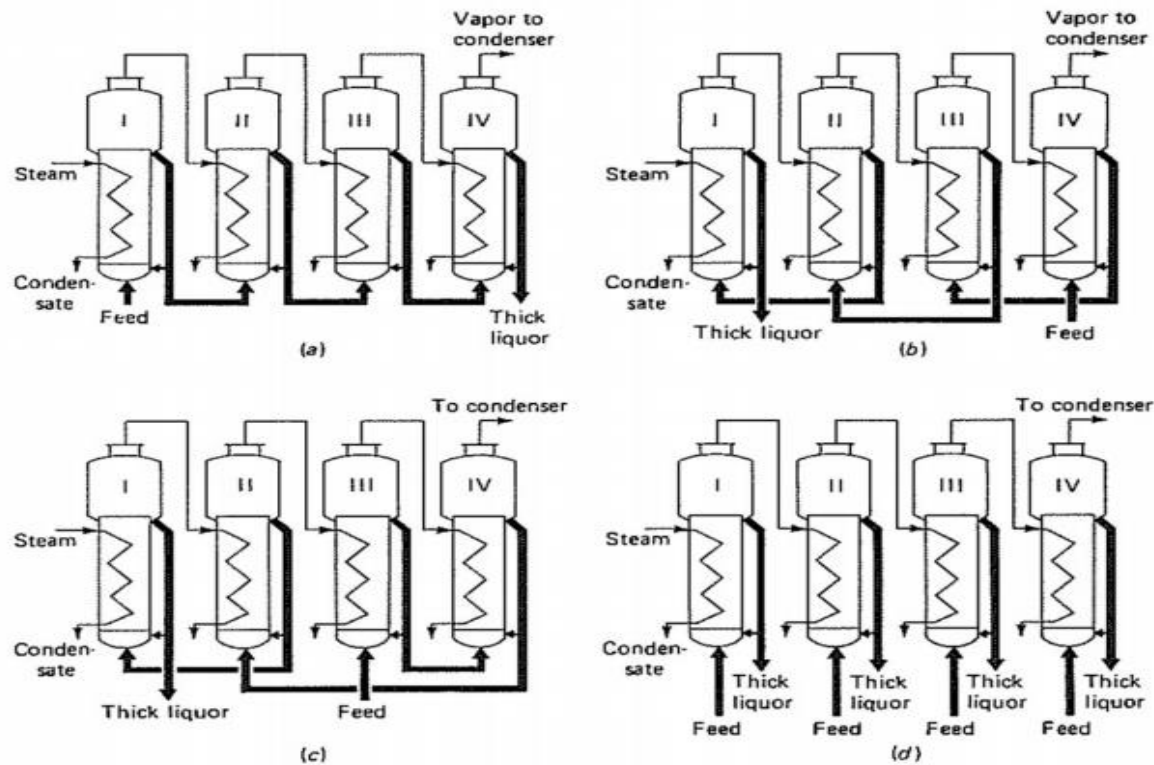


- صرفه جویی (economy) : عبارتست از نسبت مقدار بخار تولید شده به مقدار بخار مصرف شده

$$Economy = \frac{\text{Mass of Evaporated Solvent}}{\text{Mass of Steam used}}$$

هر چه صرفه جویی بیشتر باشد بهتر است. در تبخیر کننده های چند مرحله ای ، ابتدا بخار (steam) برای حرارت دهی استفاده می شود. اما در مراحل بعدی از بخار خوراک برای گرم کردن استفاده می شود. در این حالت مقدار بخار تولید شده در کل مراحل بیشتر از مقدار بخار

مصرف شده است و صرفه جویی بیشتر است.



شکل ۴: روش های خوراک دهی: (a) مستقیم، (b) معکوس، (c) ترکیبی و (d) موازی [۱].

:Dühring Rule •

این قانون برای افزایش نقطه جوش می باشد. طبق این قانون نقطه جوش یک محلول با غلظت معین تابع خطی از نقطه جوش آب خالص در همان فشار است. این قانون در محدوده فشار بالا صادق نیست.

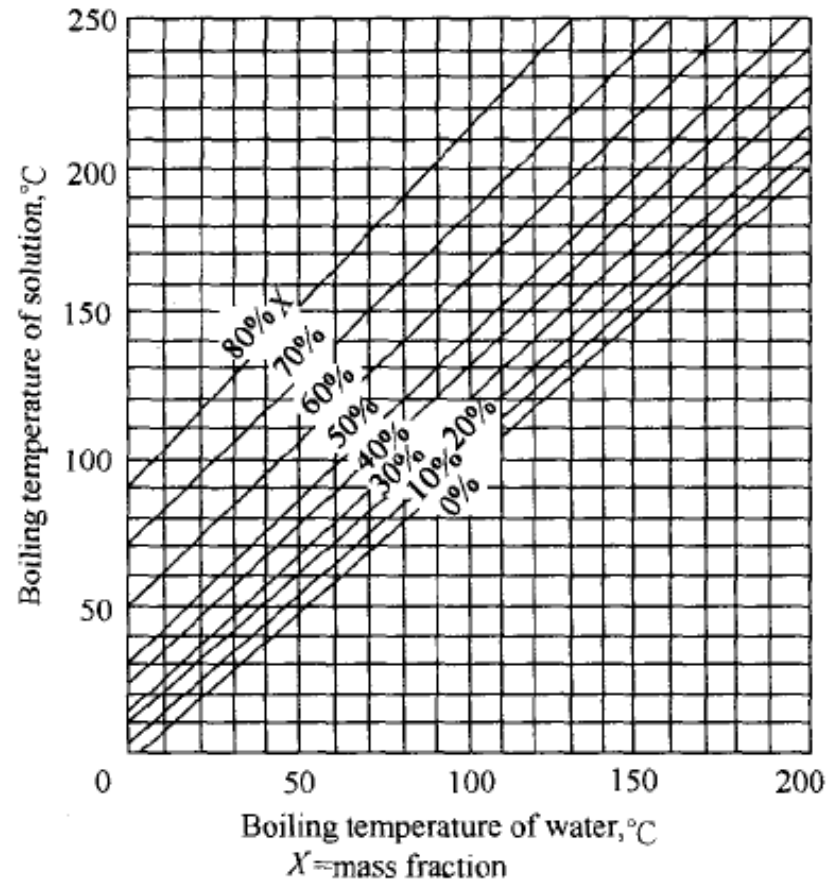


Fig. 5.10 Dühring lines, system sodium hydroxide–water.

موازنه آنتالپی

• سیستم تک مرحله ای: single effect

$$q = \dot{m}_s \lambda_s = \dot{m}H + (\dot{m}_F - \dot{m})H_v - \dot{m}_F H_F = UA\Delta T$$

H آنتالپی محصول تغلیظ شده
H_v آنتالپی بخار سوپر هیت

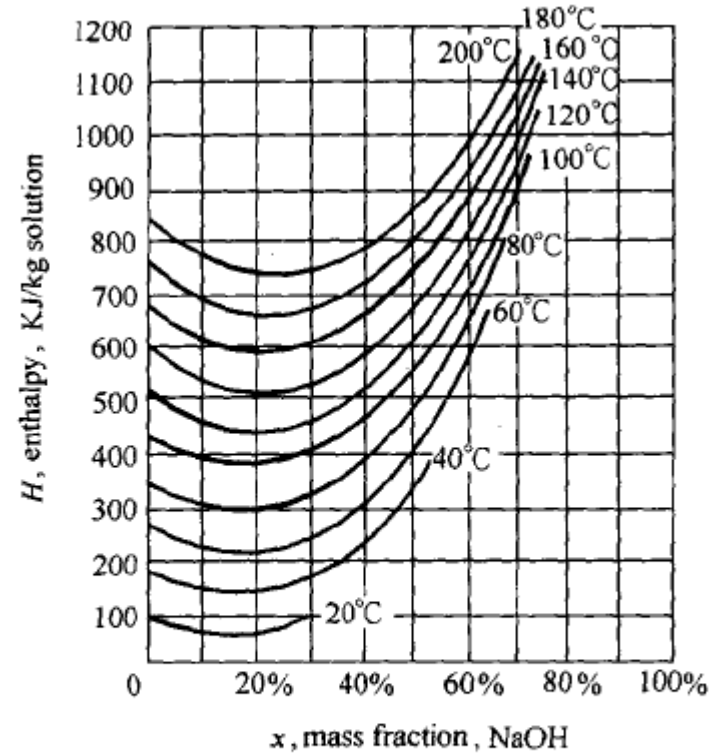
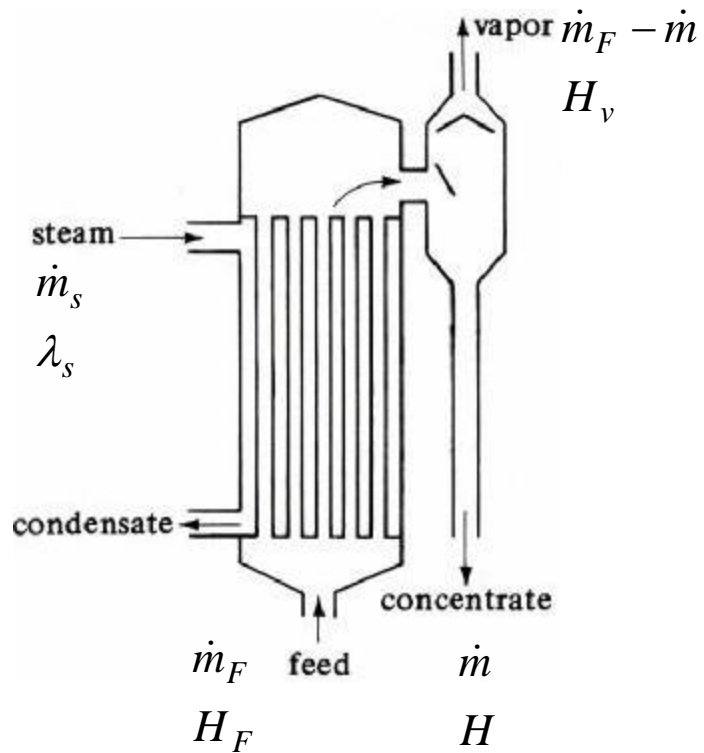


Fig.5.12 Enthalpy-concentration diagram, system sodium hydroxide-water.

- مثال: یک تبخیر کننده تک مرحله ای 20000 Ib/h محلول 20% وزنی NaOH را به 50% وزنی تغلیظ می نماید. فشار گیج بخار آب، 20 psig و فشار مطلق در فضای بخار 1.93 psia هستند. ضریب کلی انتقال حرارت، $250 \text{ Btu}/(\text{ft}^2 \cdot \text{h} \cdot \text{F})$ است. میزان صرفه جویی و سطح انتقال حرارت مورد نیاز را به دست آورید.

$$\dot{m}_F = 20000 \frac{\text{Ib}}{\text{h}}$$

$$\dot{m}_F - \dot{m} = 20000 - 8000 = 12000 \frac{\text{Ib}}{\text{h}}$$

$$X_F \cdot \dot{m}_F = X \dot{m} \Rightarrow \dot{m} = \frac{0.2 * 20000}{0.5} = 8000 \frac{\text{Ib}}{\text{h}}$$

$$p = 1.93 \text{ psia} \Rightarrow T = 124^\circ \text{F}$$

$$\text{Duhring rule: } T_{out_{0.5}} = 197^\circ \text{F} \Rightarrow H|_{T=197^\circ \text{F}, X=0.5} = 221 \frac{\text{Btu}}{\text{Ib}}, \quad H_F = 55 \frac{\text{Btu}}{\text{Ib}}$$

$$H_v(1.93 \text{ psia}, 197^\circ \text{F}) = 1149 \frac{\text{Btu}}{\text{Ib}}$$

$$p = 34.7 \text{ psia} \Rightarrow T_s = 259^\circ \text{F}, \lambda_s = 939 \frac{\text{Btu}}{\text{Ib}}$$

$$\dot{m}_s \times 939 = 12000 \times 1149 + 8000 \times 221 - 20000 \times 55 = 250A(259 - 197)$$

$$\dot{m}_s = 15400 \frac{\text{Ib}}{\text{h}}$$

$$A = 930 \text{ ft}^2$$

$$\text{Economy} = \frac{12000}{15400} = 0.78$$

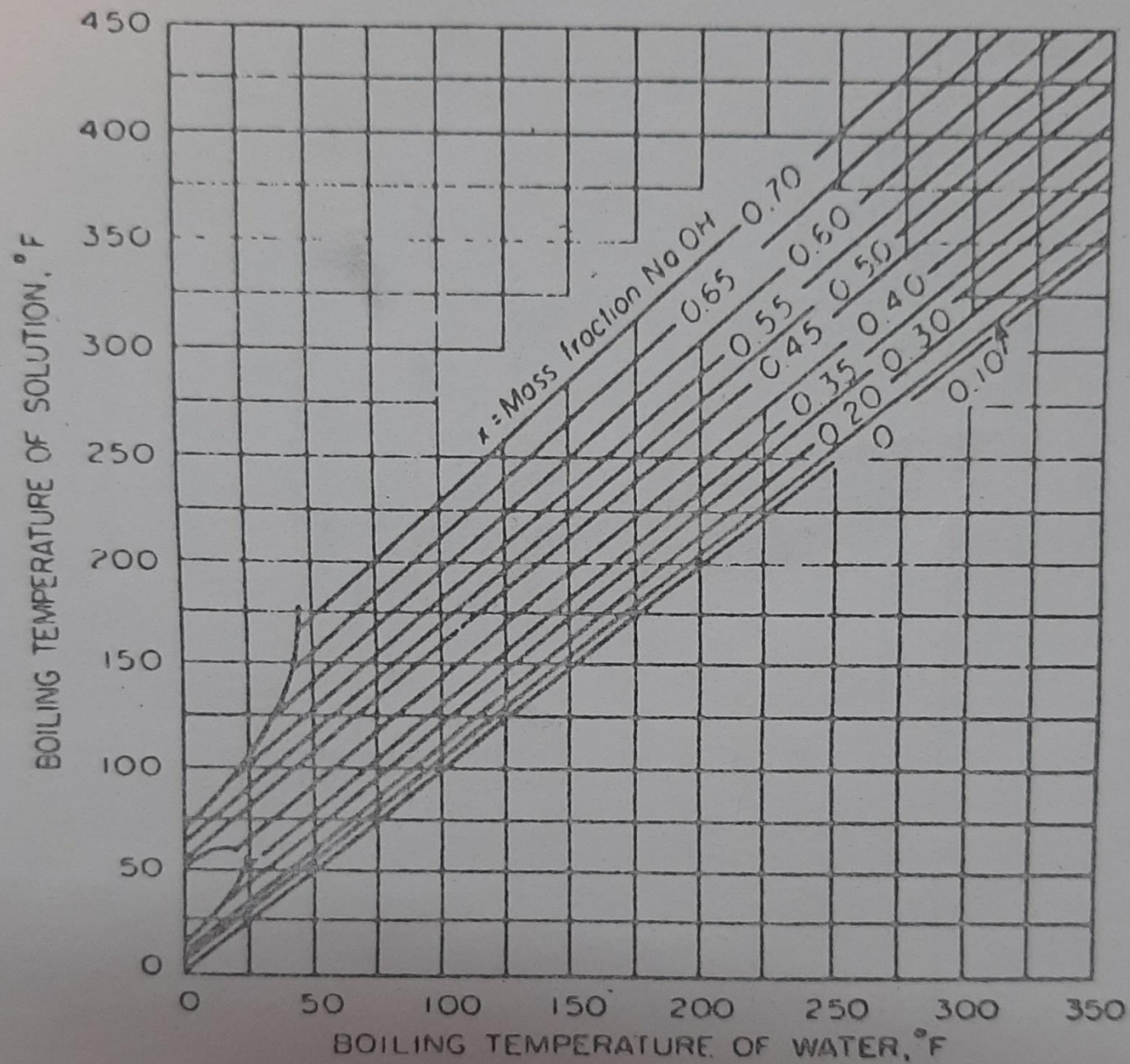
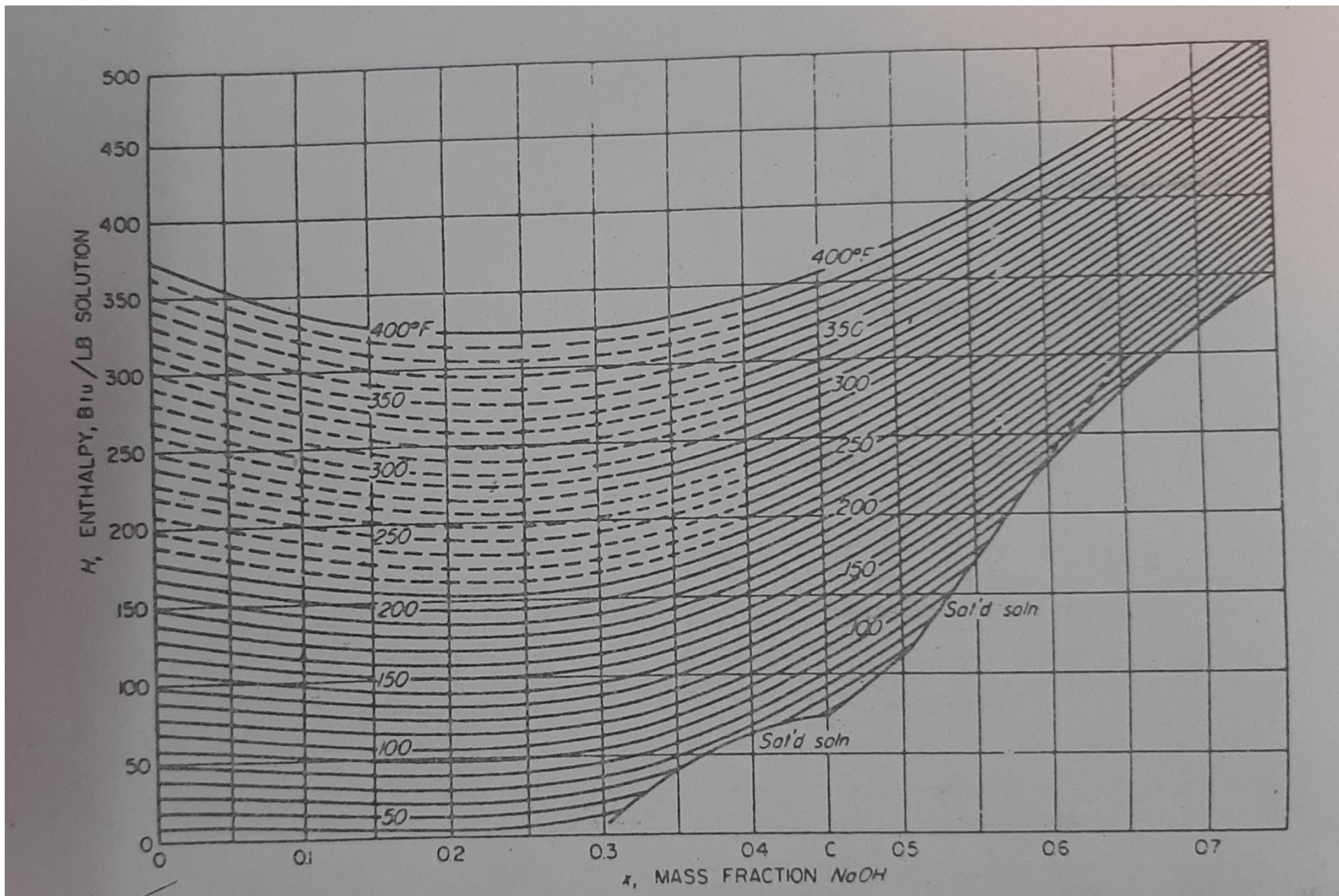


Figure 16-4 Dühring lines, system sodium hydroxide water. (After McCabe.)

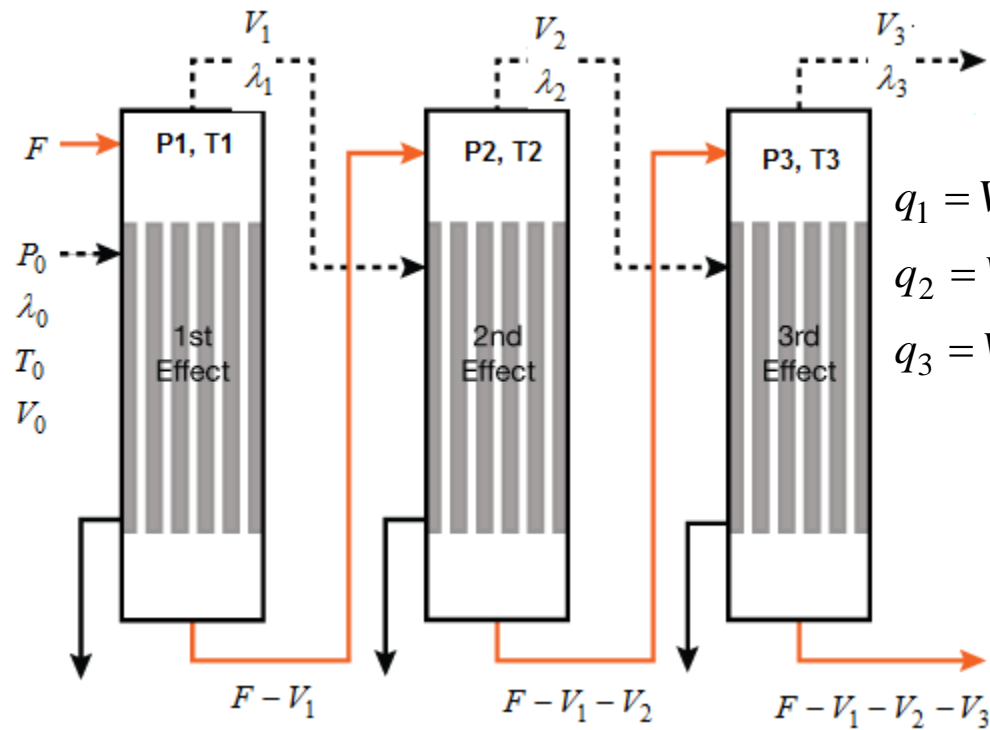


موازنه آنتالپی ساده شده

$$q = \dot{m}_s \lambda_s = \dot{m}_F C_p (T - T_F) + (\dot{m}_F - \dot{m}) \lambda = UA \Delta T$$

- تقریب های معادله فوق: (1) گرمای انحلال محلول را در نظر نمی گیرد، (2) بخار را مافوق گرم در نظر نمی گیرد، (3) از افزایش نقطه جوش صرف نظر شده است.

تبخیر کننده چند مرحله ای



$$q_1 = V_0 \lambda_0 = FC_p(T_1 - T_F) + V_1 \lambda_1 = U_1 A_1 \Delta T_1$$

$$q_2 = V_1 \lambda_1 = (F - V_1) C_p (T_2 - T_1) + V_2 \lambda_2 = U_2 A_2 \Delta T_2$$

$$q_3 = V_2 \lambda_2 = (F - V_1 - V_2) C_p (T_3 - T_2) + V_3 \lambda_3 = U_3 A_3 \Delta T_3$$

برای ارائه حدس اولیه از اختلاف دماها فرض می کنیم گرمای محسوس نسبت به نهان تبخیر قابل صرف نظر باشد. در این حالت داریم:

$$V_0 \lambda_0 = V_1 \lambda_1 = V_2 \lambda_2 = V_3 \lambda_3$$

$$q_1 = q_2 = q_3$$

$$U_1 A_1 \Delta T_1 = U_2 A_2 \Delta T_2 = U_3 A_3 \Delta T_3$$

$$A_1 = A_2 = A_3 \Rightarrow U_1 \Delta T_1 = U_2 \Delta T_2 = U_3 \Delta T_3$$

$$\Delta T = T_0 - T_3 = T_0 - T_1 + T_1 - T_2 + T_2 - T_3 = \Delta T_1 + \Delta T_2 + \Delta T_3$$

$$\Delta T_1 = \Delta T \frac{\frac{1}{U_1}}{\frac{1}{U_1} + \frac{1}{U_2} + \frac{1}{U_3}}$$

$$\Delta T_2 = \Delta T \frac{\frac{1}{U_2}}{\frac{1}{U_1} + \frac{1}{U_2} + \frac{1}{U_3}}$$

$$\Delta T_3 = \Delta T \frac{\frac{1}{U_3}}{\frac{1}{U_1} + \frac{1}{U_2} + \frac{1}{U_3}}$$

• مثال: خوراکی با دبی 14.4 ton/h حاوی 10% جامد در 294 k به اولین مرحله تبخیر کننده سه مرحله ای وارد می شود. مایع غلیظ خروجی حاوی 50% جامد در فشار 0.13 بار از فضای بخار مرحله سوم خارج می شود. مایعات غلیظ دارای ظرفیت حرارتی 4.18 kJ/kg.k هستند. ضمناً از افزایش نقطه جوش صرف نظر می شود. بخار آب اشباع در 205 kPa به بخش حرارتی اولین مرحله وارد می شود و بخار آب میعان یافته در هر مرحله به صورت هم دما با بخار آب خارج می شود. فرض نمایید که ضرایب انتقال حرارت کلی برای سه مرحله به ترتیب، 3.1، 2 و 1.1 kw/m².k باشد. اگر سه مرحله دارای سطوح برابر باشد، سطح، اختلاف دماها، صرفه جویی و میزان بخار آب مصرفی را محاسبه نمایید.

$$\left\{ \begin{array}{l} P_0 = 205kPa \xrightarrow{\text{saturated steam table}} T_0 = 394K \\ P_3 = 0.13bar \xrightarrow{\text{saturated steam table}} T_3 = 325K \end{array} \right\} \Rightarrow \Delta T = 69K$$

$$\Delta T_1 = \Delta T \frac{\frac{1}{U_1}}{\frac{1}{U_1} + \frac{1}{U_2} + \frac{1}{U_3}} = 13K, \Delta T_2 = 20K, \Delta T_3 = 36K$$

$$\Delta T_1 = 18K, \Delta T_2 = 17K, \Delta T_3 = 34K \Rightarrow T_1 = 376K, T_2 = 359K$$

$$\lambda_0 = 2200 \frac{kJ}{kg}, \lambda_1 = 2249 \frac{kJ}{kg}, \lambda_2 = 2293 \frac{kJ}{kg}, \lambda_3 = 2377 \frac{kJ}{kg}$$

$$q_1 = 2200V_0 = 4 * 4.18(376 - 294) + 2249V_1$$

$$q_2 = 2249V_1 = (4 - V_1)4.18(359 - 376) + 2293V_2$$

$$q_3 = 2293V_2 = (4 - V_1 - V_2)4.18(325 - 359) + 2377V_3$$

$$4 * 0.1 = (4 - V_1 - V_2 - V_3) * 0.5$$

$$V_0 = 1.635 \frac{kg}{s}; V_1 = 1.991 \frac{kg}{s}; V_2 = 1.065 \frac{kg}{s}; V_3 = 1.144 \frac{kg}{s}$$

$$A_1 = \frac{V_0 \lambda_0}{U_1 \Delta T_1} = 64.5 m^2; A_2 = \frac{V_1 \lambda_1}{U_2 \Delta T_2} = 65.6 m^2; A_3 = \frac{V_2 \lambda_2}{U_3 \Delta T_3} = 65.3 m^2$$

$$A = \frac{A_1 + A_2 + A_3}{3} = 65.13 m^2$$

$$Economy = \frac{V_1 + V_2 + V_3}{V_0} = 2$$