



B04 – Ciclos de Refrigeração

01 – Ciclos de Refrigeração por Compressão de Vapor de Simples Estágio

Exemplo B0401-02 – Ciclo de Refrigeração por Compressão de Vapor de Simples Estágio

Original.

```
• prob = Dict(
                                                    4.5,
         :PR =>
                          1.5: 0.50:
                                                              # Potência de Refrigeração (tons)
                                                   25.0,
         :T\alpha => 15.0: 2.50:
                                                               # Temperatura da água a resfriar (°C)
                                                25.0, # Temperatura da agua a restriar (°C)
65.0, # Efetividade do condensador (%)
75.0, # Efetividade do evaporador (°C)
5.0, # Temperatura do evaporador (°C)
60.0, # Temperatura do condensador (°C)
20.0, # Temperatura da água a aquecer (°C)
90.0, # Eficiência isentrópica, %
45.0, # Irrev. perdida no compressor, %
         :cc => 50.0: 5.00:
         :ce => 60.0: 5.00:
         :T4 => -5.0: 5.00:
         :T3 => 40.0: 10.0:
         :TX => 10.0: 2.50:
         :nc => 75.0: 5.00:
         :IC => 20.0: 5.00:
  );
```

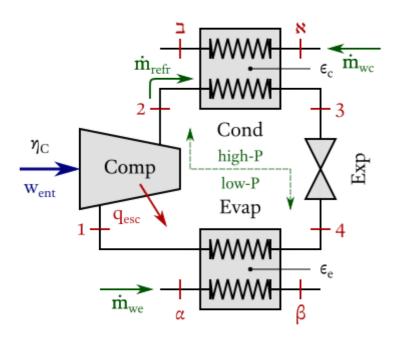
Recompute

```
PDict(
:PR ⇒ 1.5
:T% ⇒ 15.0
:IC ⇒ 40.0
:€C ⇒ 50.0
:Tα ⇒ 25.0
:€E ⇒ 65.0
:T4 ⇒ 5.0
:T3 ⇒ 40.0
:ηC ⇒ 90.0
)

• if go == "Recompute"
• the = Dict( K => rand(prob[K]) for K in keys(prob) )
• end
```

Enunciado:

Deseja-se obter **1.5 ton** de refrigeração na produção de água gelada—corrente "α-β", na qual água entra em contra-corrente no evaporador a pressão atmosférica e **25.0°C**. Água quente a pressão atmosférica é produzida na contra-corrente "χ-¬" do condensador, no qual água entra a **15.0°C**. As efetividades do condensador e evaporador são, respectivamente, de **50.0%** e **65.0%**. O sistema de refrigeração opera com fluido refrigerante **R22**, temperatura de saída da válvula de expansão de **5.0°C** e temperatura de condensação do lado do refrigerante de **40.0°C**, eficiência isentrópica de compressão de **90.0%** com perda de **40.0%** da taxa de irreversibilidade na forma de calor para o meio, conforme indicado. Determine:



- (a) A vazão mássica de refrigerante, em kg/s
- **(b)** A vazão mássica de água gelada produzida em "β", em kg/s
- (c) A temperatura da água produzida em "β", em °C
- (d) A vazão mássica de água quente produzida em "□", em kg/s
- (e) A temperatura da água produzida em "□", em °C
- (f) O COP do refrigerador, em %
- (g) O número de unidades de transferência, NTU, do condensador
- (h) O número de unidades de transferência, NTU, do evaporador
- (i) O coeficiente global de transferência de calor, UA, do evaporador, em kW/K

Dados:

O número de unidades de transferência, NTU, é definido como

$$NTU \equiv rac{UA}{\dot{C}_{min}},$$

onde UA é o coeficiente global de transferência de calor do trocador de calor, e \dot{C}_{min} a menor das taxas de capacidade entre as correntes quente (q) e fria (f):

$$\dot{C}_{min} \equiv \min(\dot{C}_q,\dot{C}_f),$$

e ϵ sendo a efetividade do trocador de calor, definida como:

$$\epsilon \equiv rac{\dot{Q}}{\dot{Q}_{max}} = rac{\pm (\dot{m}\Delta h)_{q,f}}{\dot{C}_{min}(\Delta T_{max})} = rac{\pm (\dot{m}\Delta h)_{q,f}}{\dot{C}_{min}(T_{q,ent}-T_{f,ent})}.$$

Para trocadores em contra-corrente, tem-se:

$$NTU = rac{\ln\left(rac{1-\epsilon\delta}{1-\epsilon}
ight)}{1-\delta},$$

com

$$\delta \equiv rac{\dot{C}_{min}}{\dot{C}_{max}}.$$

A relação inversa, $\epsilon(NTU)$, assume formas especiais para (i) trocadores balanceados ($\delta=1$):

$$\epsilon = rac{NTU}{1+NTU}, \qquad (\delta = 1),$$

e para (ii) $\dot{C}_{max} \to \infty$, a saber, quando uma das correntes não experimenta variação de temperatura, a exemplo de substância pura em troca de fase à pressão constante:

$$\epsilon = 1 - e^{-NTU}, \qquad (\delta = 0).$$

Resolução

Escreve-se funções que auxiliem na resolução e resolvam o ciclo, utilizando <u>CoolProp</u> via <u>Pycall.jl</u> para propriedades termofísicas.

Main.workspace9.NTU

- """`NTU(ε, δ)`
- Retorna o valor de 'NTU' dados valores de ' ε ' e de ' δ ', a saber: a (i) efetividade e a
- (ii) relação entre taxas de capacidade, \\$Ċmin/Ċmax\\$; respectivamente."""

```
• NTU(\epsilon, \delta) = \delta \approx 1.0 ? \epsilon/(1-\epsilon) : \log((1-\epsilon*\delta)/(1-\epsilon))/(1-\delta)
```

Main.workspace10.solve

```
function solve(
            PR,
                           # Potência de refrigeração (kW)
            Τα,
                         # Temperatura α (K)
            €C,
                         # Efetividade condensador (norm)
            €e,
                         # Efetividade evaporador (norm)
            T4,
                         # Temperatura 4 (K)
            T3,
                         # Temperatura 3 (K)
            TX,
                          # Temperatura 🛠 (K)
            ηC,
                          # Eficiência isentrópica compr. (norm)
            IC;
                          # Saída de irreversibilidade compr. (norm)
            FL="R134a" # Fluido de trabalho (nome CoolProp)
       # Cycle States
       St1 = CP.State(FL, Dict("T" => T4, "Q" => 1))
St3 = CP.State(FL, Dict("T" => T3, "Q" => 0))
S2s = CP.State(FL, Dict("P" => St3.p, "S" => St1.s))
       wCs = S2s.h - St1.h # Isentropic compressor work
       wCr = wCs / \eta C
                             # ηC normalized
                              # Irreversibility, normalized
       IrC = wCr - wCs
       qCs = IC * IrC # Compressor heat loss
       h_2 = St1.h + wCr - qCs  # Energy balance

St2 = CP.State(FL, Dict("P" => St3.p, "H" => h_2))

St4 = CP.State(FL, Dict("P" => St1.p, "H" => St3.h))
       # Quantities of interest
       Q41 = PR
                                # Energy balance, adiabatic Evap
       \dot{m}_r = Q41 / (St1.h - St4.h)
       # ---X---
                              # Max Evap Q from definition of \epsilon = \dot{m}we * cp\alpha / \Delta Tmax
       Qxe = Q41 / \epsilon e
       St\alpha = CP.State("water", Dict("T" => T\alpha, "P" => 101.35))
       cp\alpha = St\alpha.cp
       mwe = Qxe / (cp\alpha * (T\alpha - T4)) # Ignore solidification for T4 < 0^{\circ}C
       # ---X---
       h_{\beta} = St\alpha.h - Q41 / mwe
       St\beta = CP.State("water", Dict("H" => h_\beta, "P" => 101.35))
       T_{\beta} = St\beta.T
       # ---X---
       Q23 = \dot{m}_r * (St2.h - St3.h)
       Qxc = Q23 / \epsilon c
                            # Max Cond Q from definition of \epsilon = \dot{m}wc * cpX * \DeltaTmax
       Stx = CP.State("water", Dict("T" => Tx, "P" => 101.35))
       cpX = StX.cp
       \dot{m}wc = Qxc / (cp\% * (St2.T - T\%))
       # ---X---
       h_{\perp} = St \times .h + Q23 / mwc
       St = CP.State("water", Dict("H" => h_1, "P" => 101.35))
       T_{\Box} = St \Box . T
       # ---X---
       q41 = Q41 / \dot{m}_r
       COP = q41 / wCr
       # ---X---
       Crc = \dot{m}_r * (St2.h - St3.h) / (St2.T - St3.T)
       Cwc = \dot{m}wc * cp
       \delta c = min(Crc, Cwc) / max(Crc, Cwc)
       Ntc = NTU(\epsilon c, \delta c)
       # ---X---
       # δ=0
       Nte = NTU(\epsilon e, 0.0)
       # ---X---
       Cwe = mwe * cpα # Cmin
UAe = Nte * Cwe # By the definition of NTU
       return (m_r, mwe, T_β, mwc, T_⊐, COP, Ntc, Nte, UAe)
end
```

Respostas:

- (a) A vazão mássica de refrigerante, em kg/s, é de 0.03356
- (b) A vazão mássica de água gelada produzida em "β", em kg/s, é de 0.09705
- (c) A temperatura da água produzida em "β", em °C, é de 12.01
- (d) A vazão mássica de água quente produzida em "¬", em kg/s, é de 0.06942
- (e) A temperatura da água produzida em "¬", em °C, é de 36.11
- (f) O COP do refrigerador, em %, é de 592.7
- (g) O número de unidades de transferência, NTU, do condensador, é de 0.9172
- (h) O número de unidades de transferência, NTU, do evaporador, é de 1.05
- (i) O coeficiente global de transferência de calor, UA, do evaporador, em kW/K, é de 0.426.

```
begin
      A, B, C, D, E, F, G, H, I = solve(
          the[:PR] * 3.517,
                                    # ton --> kW
          the[:T\alpha] + 273.15,
                                          --> K
                                    # %
          the[:cc] / 1.0e+2,
                                          --> norm
          the [: \epsilon e] / 1.0e+2,
                                          --> norm
                                    # °C
          the[:T4] + 273.15,
                                          --> K
          the[:T3] + 273.15,
                                    # °C
          the[:T\times] + 273.15,
                                          --> K
          the[:nC] / 1.0e+2,
the[:IC] / 1.0e+2,
FL = "R22"
                                   # %
                                          --> norm
                                    # %
                                           --> norm
      Markdown.parse(
@sprintf """
 ## Respostas:
 **(a)** A vazão mássica de refrigerante, em kg/s, é de **%.4g**
 **(b)** A vazão mássica de água gelada produzida em "β", em kg/s, é de **%.4g**
 **(c)** A temperatura da água produzida em "β", em °C, é de **%.4g**
 **(d)** A vazão mássica de água quente produzida em "¬", em kg/s, é de **%.4g**
 **(e)** A temperatura da água produzida em "¬", em °C, é de **%.4g**
 **(f)** O COP do refrigerador, em %%, é de **%.4g**
**(g)** O número de unidades de transferência, NTU, do condensador, é de ***.4g**
**(h)** O número de unidades de transferência, NTU, do evaporador, é de **%.4g**

    **(i)** O coeficiente global de transferência de calor, UA, do evaporador, em kW/K,

 é de **%.4g**.
      """ A B C-273.15 D E-273.15 F*1.0e+2 G H I
 end
```

Bibliotecas e Demais Recursos

Bibliotecas

```
begin
using PlutoUI
using PyCall
CP = pyimport("CoolProp.CoolProp")
using Printf
end
```