熱力学演習 II 問題 7

氏名 YANG GUANGZE 学籍番号 20T1126N

7-1:蒸気 $P_3=15[MPa]$, $T_3=500[^{\circ}C]$, 復水器 $P_1=P_4=5[kPa]$, ボイラ入口 $h_2=153.80$ $\left[\frac{kJ}{ka}\right]$

(1) ボイラでの加熱量

圧縮水、過熱水蒸気表により、蒸気のエンタルピー

$$h_3 = 3310.79 \left[\frac{kJ}{kg} \right], s_3 = 6.3479 \left[\frac{kJ}{kg} \right]$$

ボイラの加熱量:

$$q_{23} = h_3 - h_2 = 3310.79 - 153.80 = 3156.99[kJ/kg]$$

(2)蒸気タービン出口での湿り蒸気の乾き度

$$s_4 = s_3 = 6.3479$$

水の飽和表により、 $P_4 = 5[kPa]$

$$s' = 0.47625, s'' = 8.39391$$

 $h' = 137.77, h'' = 2560.77$

乾き度:

$$x = \frac{s_4 - s'}{s'' - s'} = \frac{6.3479 - 0.47625}{8.39391 - 0.47625} = 0.742$$

(3)蒸気タービンの仕事量

 $h_4 = (1-x)h' + xh'' = (1-0.742) \times 137.77 + 0.742 \times 2560.77 = 1935.64[kJ/kg]$ タービンの仕事量は、

$$l_{34} = h_3 - h_4 = 3310.79 - 1935.64 = 1375.15[kJ/kg]$$

(4)復水器での放熱量

$$h_1 = h' = 137.77$$

$$q_{14} = h_4 - h_1 = 1935.64 - 137.77 = 1797.87[kJ/kg]$$

(5)給水ポンプの仕事量

$$l_{12} = h_2 - h_1 = 153.80 - 137.77 = 16.04[kJ/kg]$$

(6)熱効率

$$\eta_R = \frac{l}{q_{in}} = \frac{l_{34} - l_{12}}{q_{23}} = \frac{1375.15 - 16.04}{3156.99} = 0.431$$

7-2:蒸気 $P_3 = 20[MPa]$, $T_3 = 600[^{\circ}C]$, 復水器 $T_4 = 30[^{\circ}C]$, ポンプ仕事 $l_{12} = 20.1[kJ/kg]$

(1)タービン出口の湿り蒸気の乾き度

水の飽和表により, T₄ = 30[℃]

h'=125.75[kJ/kg], h"=2555.58[kJ/kg], s'=0.43679[kJ/kg], s"=8.45211[kJ/kg]圧縮水,過熱水蒸気表により, $P_3=20[MPa], T_3=600[^{\circ}C]$

$$s_3 = 6.5077[kJ/kg], h_3 = 3539.23[kJ/kg]$$

 $\sharp \, \mathcal{L}, \ \ s_4 = s_3 = 6.5077$

$$x = \frac{s_4 - s'}{s'' - s'} = \frac{6.5077 - 0.43679}{8.45211 - 0.43679} = 0.757$$

(2)蒸気タービンの仕事量

$$h_4 = (1-x)h' + xh'' = (1-0.757)125.75 + 0.757 \times 2555.58 = 1965.13[kJ/kg]$$

 $l_{34} = h_3 - h_4 = 3539.23 - 1965.13 = 1574.09[kJ/kg]$

(3)復水器での放熱量

$$q_{14} = h_4 - h_1 = h_4 - h' = 1965.13 - 125.75 = 1839.38[kJ/kg]$$

(4)ボイラでの加熱量

$$h_2 = l_{12} + h_1 = l_{12} + h' = 20.1 + 125.75 = 145.85[kJ/kg]$$

 $q_{23} = h_3 - h_2 = 3539.23 - 145.85 = 3393.38[kJ/kg]$

(5)熱効率

$$\eta_R = \frac{l_{34} - l_{12}}{q_{23}} = \frac{1574.09 - 20.1}{3393.38} = 0.458$$