## 伝熱学 第6回

九州工業大学 機械知能工学科 機械知能コース 3年 学籍番号: 13104069 坂本悠作

平成 27 年 7 月 29 日

## 第1章 平成25年期末試験

- 1.1 Describe the three fundamental modes of heat transfer and those basic laws in detail.
  - 1. 熱伝導-フーリエの法則
  - 2. 対流伝熱-ニュートンの冷却則
  - 3. 輻射伝熱-シュテファン・ボルツマン
- 1.2
- 1.3 図に示す軸方向 (奥行き) に長さ  $1 \mathbf{m}$  の同軸 2 重円筒が定常状態にある。内側にある半径  $r_1 = 1 \mathbf{cm}$  の円筒の外表面温度  $T_1 = 20$   $\mathbb{C}$ , 放射率  $\epsilon = 0.5$  である。外側にある半径  $r_2 = 2 \mathbf{cm}$  の円筒の内表面温度  $T_2 = 200$   $\mathbb{C}$ , 放射率  $\epsilon = 0.1$  とした場合、次のことを求めよ
- 1.3.1 形態係数  $F_{11}$ と  $F_{22}$

形態係数とは、添字1から出た電磁波が添字2にどれだけ伝達するのかを示す係数。

$$F_{11} = 0, F_{12} = 1, F_{21} = \frac{A_1}{A_2}, F_{22} = 1 - \frac{A_1}{A_2}$$
 (1.1)

この問題において、
$$F_{21} = \frac{1}{2} = 0.5, F_{22} = 0.5$$
で正解 (1.2)

## 1.3.2 この2重円筒間の輻射伝熱量

無限級数の授業で、以下のことを学んだ。同心円筒の場合

$$\dot{Q}_{12} = \frac{\sigma(T_1^4 - T_2^4)}{\frac{1}{\epsilon_1} + \frac{1 - \epsilon_2}{\epsilon_2} (\frac{A_1}{A_2})} A_1 \tag{1.3}$$

よって、

$$\dot{Q}_{12} = \frac{5.67 \times 10^{-8} ((200 + 273.15)^4 - (20 + 273.15)^4)}{\frac{1}{0.5} + \frac{1 - 0.1}{0.1} (\frac{0.01}{0.02})} \pi \times 0.02 = 23.42 [W]$$
 (1.4)

1.4 ガスタービンの換気ガスの熱を回収するため、隔板式向流熱交換器を用いることにする。温度 160 度、流量 600kg/hr の排気ガスで流量 300kg/hr の水を 20  $\mathbb C$  から 80  $\mathbb C$  まで加熱する設計要求に対して、必要な隔板の伝熱面積を求めよ。ただし、水の定圧比熱は  $4.2kJ/(kg\cdot K)$ 、ガスの定圧比熱は  $1.0kJ/(kg\cdot K)$ 、ガス側の熱伝達率は  $40W/(m^2\cdot K)$ ,水側の熱伝達率は  $160W/(m^2\cdot K)$ ,隔板の熱伝導率は  $150W/(m\cdot K)$ ,厚みは 1mm とする。

水に与えられる熱量を求める

$$Q_{water} = \dot{m}C_P \Delta T \tag{1.5}$$

$$= 300 \times \frac{1}{3600} \times 4200 \times (80 - 20) \tag{1.6}$$

$$= 21000[W] (1.7)$$

ガスの出口温度を求める

$$Q_{gass} = \dot{m}C_P \Delta T = Q_{water} \tag{1.8}$$

$$21000 = 600 \times \frac{1}{3600} \times 1000 \times (160 - T_{gass(out)})$$
 (1.9)

$$T_{gass(out)} = 34[^{\circ}C] \tag{1.10}$$

熱通過率を計算する.

熱通過率 = 
$$\frac{1}{40} + \frac{1}{160} + \frac{0.001}{150}$$
 (1.11)

$$= 0.03126 \tag{1.12}$$

対数温度平均は、以下のように算出できる

$$\Delta T_m = \frac{80 - 14}{\ln \frac{80}{14}} = 37.87 \tag{1.13}$$

フーリエの法則より

$$Q = \frac{\Delta T_m}{k} A \tag{1.14}$$

$$A = 21000 \times 0.03126/37.87 \tag{1.15}$$

$$= 17.33[m^2] (1.16)$$

## 第2章 平成23年度

**2.1** 図に示す 次元物体について、定常状態における内部  $(1\sim6\,O$ 格子点) の温度を数値的に求めよ。ただし、格子間隔は  $\Delta x = \Delta y = 1cm$ で、左の面は断熱されており、右面と下面は 100 度に保たれている。上面では熱伝達率は  $25W/(m^2K)$  で、温度 5 度の周囲流体と熱伝達を行っているものとする。この物体の熱伝導率は、2.5W/(mK) である。