水平円管内層流強制対流熱伝達に及ぼす浮力の影響

| 茂 | 地 | | 徹* | ٠ | Л | 江 | 信 | 治* |
|---|---|---|-----|---|---|---|---|-----|
| 金 | 丸 | 邦 | 康** | ٠ | Ш | 田 | | -昭* |

Effect of Buoyancy on Laminar Forced Convection Heat Transfer in a Horizontal Tube

by

Toru SHIGECHI*, Nobuji KAWAE*, Kuniyasu KANEMARU** and Takashi YAMADA*

An analysis of the effect of buoyancy on a laminar forced convection heat transfer in a horizontal tube is presented. The heating condition is a uniform heat flux at the tube wall along the tube and around the circumference. The fluid flow is assumed to be hydrodynamically and thermally fully developed and the resulting partial differential equations are solved by the perturbation method.

The velocity, temperature and average Nusselt numbers obtained from the perturbation method are compared with available experimental data.

The comparison shows that the analytical perturbation solution, where the terms are taken up to a second order approximation, should be modified to satisfactorily represent the behaviors of velocity and temperature data.

The modified solutions for the velocity, temperature and average Nusselt numbers are also presented.

1. まえがき

管内層流強制対流を応用した熱交換器で, 伝熱管が 水平に設置されている増合には浮力の影響を考慮する 必要がある.水平管は垂直管に比べて層流強制対流に 及ぼす浮力の影響が顕著に現れ, 熱交換器の効率の改 良やより高精度の設計を手がけようとするときには, 浮力の影響は重要となる.水平管内の浮力は自由対流 を発生させるので,本研究では,水平管において層流 強制・自由共存対流の熱伝達を流体力学的, 熱的に十 分発達したと仮定して理論的に解析した.

一般に熱と流れの問題には有限差分法などを用いた 数値解析が広く行われているが、本研究のような3次 元問題の場合,数値計算によって解を得るのは困難で あり,また得られた解においても実験データの不足な どにより解の妥当性や精度の判定が難しい。そこで本 研究では,摂動法を用いて理論解析を行う.一般的に, 摂動法は適用範囲が狭く計算が繁雑であるという欠点 はあるが,摂動パラメータが小さい場合には十分正確 な結果が得られるという利点がある.

強制・自由共存対流に関する摂動法を用いた研究は、 Farisら¹¹によって行われているが、その論文の提示式 の係数には誤りが多く信頼性に欠けるので、本研究で 正しい理論解を求めなおし、また得られた理論解と Moriら²⁰の空気に関する実験値との比較を行いその理

平成3年9月30日受理

^{*}機械システム工学科(Department of Mechanical Systems Engineering)

^{**}共通講座・工学物理学(Applied Physics Laboratory)

論解の妥当性を検討する。本研究では摂動パラメータ が2次の項までの解析を行う。厳密には、3次、4次 ……と高次の項まで計算することにより、より正確な 理論解が得られるのだが、計算が複雑になり困難なた め、今回はMoriら²⁰の実験値をもとに3次の項以降の 補正を行った。

主要記号

- Cp 定圧比熱
- D 管の直径(内径)
 g 重力加速度
 Gr グラスホフ数 gβ(T_w-T_m)R³/ν²
 Gr_z 軸方向の温度勾配に基づくグラスホフ数 gβR⁴(dT_m/dZ)/ν²
 h(φ) 局所熱伝達係数
 k 熱伝導率
 L 加熱部分の長さ
- Nu平均ヌッセルト数 \overline{h} R_l/k Nu(ϕ)局所ヌッセルト数 $h(\phi)R_l/k$ Nu。純粋な強制対流のヌッセルト数P圧力

 $P/\rho W_m^2$

無次元圧力

р

- Pe ペクレ数 RePr プラントル数 Pr $\mu c_{\rm p}/k$ Ra レイレイ数 PrGr_z R 管の内半径 半径方向座標 r Re レイノルズ数 $W_m R_l / \nu$ Т 流体温度 半径方向の流速 U
- u 無次元半径方向速度 $U/A\varepsilon$
- V 円周方向の流速
- v 無次元円周方向速度 $V/A\varepsilon$
- W 管軸方向速度
- w 無次元管軸方向速度 W/Wm
- Z 管軸方向座標
- z 無次元管軸方向座標 Z/L
- α 熱拡散率
- β 体膨張係数
- Γ 無次元パラメータ PeGr_z/√Re
- $\gamma \qquad \gamma = R_i^2 (\partial P / \partial Z) / (\mu W_m)$
- ϵ 無次元パラメータ $\epsilon = \beta(T_w T_m)$
- η 無次元半径方向座標 $\eta = r/R_i$
- θ 無次元温度 $(T_w T)/T_w T_m$)
- μ 粘性係数
- ν 動粘性係数

- *ρ* 密度

- 添字
- 0,1,2 第0, 第1, 第2次の摂動
- c 中心
- i 管壁
- m 混合平均

2. 理論解析

Fig. 1 に示すように,重力場で水平に設置された円 管内の強制対流熱伝達に及ぼす浮力(自由対流)の影 響を円筒座標系(r, φ, Z)で解析する.流れの速度成分 は,(U, V, W)である.解析に際して,次の仮定を設け る.

- (1) 流れは非圧縮,定常層流で,流体力学的および 熱的に十分発達している.
- (2) 物性値は、運動方程式中の浮力の項にあらわれ る密度を除いて、一定とする。
- (3) 管軸方向の圧力こう配は一定とする。
- (4) エネルギー式中の粘性散逸項は省略する。

以上の仮定は,従来の研究^{1,3)}を参考にして設定された.

円管の壁面での加熱条件は熱流束一様とする (qw = constant).従って,管壁の表面温度は円周方向には一様であるが,管軸方向には直線的に変化する.

2.1 基礎式

上記の仮定と次の無次元量 [式(1)] を用いて連続の 式,運動方程式及びエネルギー式を表すと,式(2)~(6) のようになる。

$$\eta \equiv \mathbf{r}/\mathbf{R}, \ z \equiv Z/L, \ \mathbf{u} \equiv U/(\varepsilon \mathbf{A}),$$
$$\mathbf{v} \equiv V/(\varepsilon \mathbf{A}), \ \mathbf{w} \equiv W/W_{m},$$
$$\mathbf{p} \equiv P/(\rho W_{m}^{2}), \ \theta \equiv (T_{w} - T)/(T_{w} - T_{m})$$



Fig. 1 Physical model and coordinate system.

ここに、 $\epsilon \equiv \beta(T_w - T_m)$, $A \equiv \sqrt{gR_i/\epsilon}$ であり、uとvの 無次元化で採用された基準速度 ϵ Aは、自由対流の解析 ではじめてOstrach⁴によって導入された。 W_m は管断 面にわたるWの平均速度である。

(連続の式)

$$\frac{\partial u}{\partial \eta} + \frac{u}{\eta} + \frac{1}{\eta} \frac{\partial v}{\partial \phi} = 0$$
 (2)

(運動方程式)

$$\frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^{2}} \left[u \frac{\partial u}{\partial \eta} + \frac{v}{\eta} \frac{\partial u}{\partial \phi} - \frac{v^{2}}{\eta} \right] = -\frac{\partial p}{\partial \eta} \\
+ \frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^{2} \sqrt{\mathrm{Gr}}} \left[\frac{\partial}{\partial \eta} \left(\frac{1}{\eta} \frac{\partial}{\partial \eta} (\eta u) \right) \\
+ \frac{1}{\eta^{2}} \frac{\partial^{2} u}{\partial \phi^{2}} - \frac{2}{\eta^{2}} \frac{\partial v}{\partial \phi} \right] - \frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^{2}} \theta \cos \phi \qquad (3)$$

$$\frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^{2}} \left[u \frac{\partial v}{\partial \eta} + \frac{v}{\eta} \frac{\partial v}{\partial \phi} + \frac{uv}{\eta} \right] = -\frac{1}{\eta} \frac{\partial p}{\partial \phi} \\
+ \frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^{2} \sqrt{\mathrm{Gr}}} \left[\frac{\partial}{\partial \eta} \left(\frac{1}{\eta} \frac{\partial}{\partial \eta} (\eta v) \right) \\
+ \frac{1}{\eta^{2}} \frac{\partial^{2} v}{\partial \phi^{2}} + \frac{2}{\eta^{2}} \frac{\partial u}{\partial \phi} \right] + \frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^{2}} \theta \sin \phi \qquad (4)$$

$$u\frac{\partial w}{\partial \eta} + \frac{v}{\eta}\frac{\partial w}{\partial \phi} = -\frac{\gamma}{\sqrt{Gr}} + \frac{1}{\sqrt{Gr}} \\ \times \left[\frac{1}{\eta}\frac{\partial}{\partial \eta}\left(\eta\frac{\partial w}{\partial \eta}\right) + \frac{1}{\eta^2}\frac{\partial^2 w}{\partial \phi^2}\right]$$
(5)

(エネルギー式)

$$\begin{aligned} \mathbf{u} &\frac{\partial \theta}{\partial \eta} + \frac{\mathbf{v}}{\eta} \frac{\partial \theta}{\partial \phi} - \left(\frac{\mathbf{Gr}_z}{\mathbf{Gr}}\right) \frac{\mathbf{Re}}{\sqrt{\mathbf{Gr}}} \mathbf{w} \\ &= \frac{1}{\Pr\sqrt{\mathbf{Gr}}} \left[\frac{1}{\eta} \frac{\partial}{\partial \eta} \left(\eta \frac{\partial \theta}{\partial \eta} \right) \right. \\ &\left. + \frac{1}{\eta^2} \frac{\partial^2 \theta}{\partial \phi^2} + \left(\frac{\mathbf{R}_i}{\mathbf{L}} \right)^2 \frac{\partial^2 \theta}{\partial z^2} \right] \end{aligned} \tag{6}$$

境界条件は同様に、次式(7)、(8)で与えられる。

$$\eta = 0$$
: u, v, w, θ は有限. (7)

$$n = 1$$
: $u = v = w = \theta = 0$ (8)

2.2 解法

連続の式(2)を満足する流れ関数 ψを次のように定義 する.

$$\frac{1}{\eta} \frac{\partial \psi}{\partial \phi} = \mathbf{u}, \ -\frac{\partial \psi}{\partial \eta} = \mathbf{v}$$
 (9), (10)

式(9)のuと式(0)のvを式(3)~(6)に代入し,式(3)と(4)か ら圧力pを消去すると、ψ,w,θに関する次式が得られ る.

$$\frac{\sqrt{\mathrm{Gr}}}{\mathrm{Re}^{2}}\nabla^{4}\psi + \frac{1}{\eta}\frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^{2}}\left[\frac{\partial\psi}{\partial\eta}\frac{\partial}{\partial\phi} - \frac{\partial\psi}{\partial\phi}\frac{\partial}{\partial\eta}\right]\nabla^{2}\psi$$
$$= \frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^{2}}\left[\frac{1}{\eta}\cos\phi\frac{\partial\theta}{\partial\phi} + \sin\phi\frac{\partial\theta}{\partial\eta}\right] \qquad (11)$$

$$\nabla^{2}\mathbf{w} + \frac{\sqrt{\mathrm{Gr}}}{\eta} \left[\frac{\partial \psi}{\partial \eta} \frac{\partial}{\partial \phi} - \frac{\partial \psi}{\partial \phi} \frac{\partial}{\partial \eta} \right] \mathbf{w} - \gamma = 0 \quad (12)$$

$$\nabla^{2}\theta + \frac{\Pr\sqrt{\mathrm{Gr}}}{\eta} \left[\frac{\partial\psi}{\partial\eta} \frac{\partial}{\partial\phi} - \frac{\partial\psi}{\partial\phi} \frac{\partial}{\partial\eta} \right] \theta + \frac{\mathrm{Gr}_{z}\mathrm{Pr}\mathrm{Re}}{\mathrm{Gr}^{3/2}} \mathrm{w} = 0$$
(13)

なお,式(13)では,管軸方向の熱伝導項,式(6)の右辺 カギ括弧の中の第3項は無視してある。 境界条件は、

$$\eta = 0$$
: w, θ , $\frac{1}{\eta} \frac{\partial \psi}{\partial \phi}$, $\frac{\partial \psi}{\partial \eta}$ は有限. (14)

$$\eta = 1: \ \mathbf{w} = \theta = \frac{\partial \psi}{\partial \phi} = \frac{\partial \psi}{\partial \eta} = 0$$
 (15)

となる。

式(11)~(15)を,浮力の効果をあらわす(Gr/Re²)を摂動 パラメータとして採用する摂動法 (Perturbation Method) で解析する.

従属変数ψ,w,θの摂動解を次のように仮定する.

$$\psi = \psi_0 + \left(\frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^2}\right)\psi_1 + \left(\frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^2}\right)^2\psi_2 + \cdots \qquad (16)$$

$$w = w_0 + \left(\frac{Gr}{Re^2}\right) w_1 + \left(\frac{Gr}{Re^2}\right)^2 w_2 + \cdots \quad (17)$$

$$\left[\theta = \theta_0 + \left(\frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^2}\right)\theta_1 + \left(\frac{\mathrm{Gr}}{\mathrm{Re}^2}\right)^2\theta_2 + \cdots \right]$$
(18)

上式で ϕ_0 , w₀, θ_0 は純粋な強制対流(Gr = 0)の場合の解 で、次のように定まる.

$$\psi_0 = 0 \tag{19}$$

$$w_0 = -\frac{\gamma}{4}(1 - \eta^2)$$
 (20)

$$\theta_0 = \frac{\operatorname{Pe} \cdot \operatorname{Gr}_z}{\operatorname{Gr}} \frac{1}{8} \left(\eta^4 - 4 \eta^2 + 3 \right)$$
(21)

 $w_0 \ge \theta_0 は, 式(l_0) \sim (l_0) \varepsilon 式(l_1) \sim (l_0) に代入し, 第0次の$ $摂動から定まる.なお,式(l_0)の<math>\gamma \ge \tau(l_0) \sigma$ (PeGr_z/Gr)の 値は,それぞれ,wと θ の定義から,

$$\gamma = -8, \quad \frac{\operatorname{Pe} \cdot \operatorname{Gr}_z}{\operatorname{Gr}} = \frac{48}{11}$$

となる。

次に,式(16)~(18)を式(11)~(13)に代入して,第2次の摂 動解まで求めると,ψ,w,θが次のように得られる.

- $$\begin{split} \phi &= \sqrt{\mathrm{Gr}} [4.34 \times 10^{-4} \Gamma (\eta^{7} 12\eta^{5} + 21\eta^{3} 10\eta) \sin\phi + 0.905 \times 10^{-7} \Gamma^{2} \{ (0.00372 \mathrm{Pr} + 0.000372) \eta^{14} (0.125 \mathrm{Pr} \\ &+ 0.01786) \eta^{12} + (1.172 \mathrm{Pr} + 0.182) \eta^{10} (5.417 \mathrm{Pr} + 1.042) \eta^{8} + (15.625 \mathrm{Pr} + 3.828) \eta^{6} (19.085 \mathrm{Pr} + 5.173) \eta^{4} \\ &+ (7.826 \mathrm{Pr} + 2.222) \eta^{2} \} \sin 2\phi] \end{split}$$
- $\mathbf{w} = 2(1-\eta^2) + 0.217 \times 10^{-4} \Gamma(-\eta^9 + 20 \eta^7 70 \eta^5 + 100 \eta^3 49 \eta) \cos \phi + 0.942 \times 10^{-8} \Gamma^2(-24.69 + 122.5 \eta^2 253.63 \eta^4 + 282.33 \eta^6 182.44 \eta^8 + 68.5 \eta^{10} 13.79 \eta^{12} + 1.245 \eta^{14} 0.03125 \eta^{16}) + [0.942 \times 10^{-8} \Gamma^2(-2.907 \eta^2 + 2.417 \eta^4 + 7 \eta^6 12.05 \eta^8 + 7.083 \eta^{10} 1.6643 \eta^{12} + 0.125 \eta^{14} 0.00397 \eta^{16}) 0.181 \times 10^{-6} \Gamma^2\{(0.000059) r^{16} (0.0026Pr + 0.000372) \eta^{14} + (0.03348Pr + 0.0052) \eta^{12} (0.2257Pr + 0.0434) \eta^{10} + (1.042Pr + 0.2552) \eta^8 (2.3856Pr + 0.6467) \eta^6 + (2.6086Pr + 0.7407) \eta^4 (1.06994Pr + 0.3107) \eta^2\}] \cos 2\phi$
- $\theta = (48/11) [0.125(\eta^4 4\eta^2 + 3) + 0.181 \times 10^{-6} \Gamma \{(10Pr + 1)\eta^{11} (210Pr + 30)\eta^9 + (1125Pr + 175)\eta^7 (2600) + (2600)$ $+500)\eta^{5}+(3000Pr+735)\eta^{3}-(1325Pr+381)\eta\cos\phi+0.785\times10^{-10}Pr\Gamma^{2}(0.278Pr+0.0278)\eta^{18}-(9.609)\eta^$ +1.3125) $\eta^{16}+(137.68Pr+19.86)\eta^{14}-(858.75Pr+135)\eta^{12}+(2996.25Pr+535.5)\eta^{10}-(6448.44Pr$ $+1340.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr + 2083.92)\eta^{6}-(7228.125+1918.875)\eta^{4}+(3312.5\Pr + 952.5)\eta^{2}-(643.4511\Pr$ $+ 195.9265) \} - 9.42 \times 10^{-9} \Gamma^2 (-0.00009645 \eta^{18} + 0.00486 \eta^{16} - 0.0704 \eta^{14} + 0.4757 \eta^{12} - 1.8244 \eta^{10} + 4.41146 \eta^{10} + 0.41146 \eta^{10} + 0.01486 \eta^{10} + 0.00486 \eta^{10} + 0$ $-(0.00052556Pr+0.00007234)\eta^{16}+(0.007406Pr+0.001135)\eta^{14}-(0.05543Pr+0.01004)\eta^{12}+(0.2756$ $+0.06158)\eta^{10} - (0.8389 Pr + 0.2138)\eta^{8} + (1.4374 Pr + 0.3928)\eta^{6} - (1.3043 Pr + 0.3703)\eta^{4} + (0.4788 Pr$ $+0.1388)\eta^{2}\cos 2\phi + 0.785 \times 10^{-10} \Pr{\Gamma^{2}((0.0625) \Pr{+0.00625})\eta^{18} - (2.262) \Pr{+0.262})\eta^{16} + (30.625) \Pr{-0.262}}$ $+4.188)\eta^{14} - (175.929 Pr + 25.286)\eta^{12} + (517.188 Pr + 73.75)\eta^{10} - (806.25 Pr + 96.45)\eta^8 + (631.25 Pr + 96.45)$ +26.75) $n^{6}-(181.25$ Pr+54.25) $n^{4}-(13.4345$ Pr+36.946) n^{2} cos2 ϕ -9.42 \times 10⁻⁹ Γ ²(-0.0000124 n^{18}) $+ 0.000496 \eta^{16} - 0.008668 \eta^{14} + 0.0506 \eta^{12} - 0.12552 \eta^{10} + 0.11667 \eta^8 + 0.075521 \eta^6 - 0.24223 \eta^4$ $+0.13315 \eta^{2})\cos 2\phi +0.181 \times 10^{-6} \Gamma^{2} \{(0.000000185) \text{ pr} +0.0000000185) \eta^{18} - (0.000010334 \text{ Pr})$ $+0.000001476)\eta^{16}+(0.0001744 Pr+0.0000271)\eta^{14}-(0.001612 Pr+0.00031)\eta^{12}+(0.01085 Pr$ $+0.002658) \eta^{10} - (0.03976 Pr + 0.01078) \eta^8 + (0.081520 Pr + 0.023147) \eta^6 - (0.08916 Pr + 0.02589) \eta^4$ $+(0.038 Pr+0.01117)\eta^{2}\cos 2\phi$ (24)

次に、局所ヌッセルト数 $Nu(\phi)$ と平均ヌッセルト数 \overline{Nu} は、次のように計算される.

$$Nu(\phi) \equiv \frac{h(\phi)R_i}{k}$$
(25)

ここに, $h(\phi) \equiv -\frac{k}{(T_w - T_m)} \frac{\partial T}{\partial r}\Big|_{R_i}$ であるから

$$\operatorname{Nu}(\phi) = -\frac{\partial\theta}{\partial\eta}\Big|_{\eta=1} \tag{26}$$

$$\overline{\mathrm{Nu}} \equiv \frac{1}{2\pi} \int_0^{2\pi} \mathrm{Nu}(\phi) \mathrm{d}\phi \tag{27}$$

となる.式(20)と(27)に,式 $(24)の\theta$ を代入し,純粋な強制対流(Gr = 0)の場合のヌッセルト数 Nu_0 との比を計算すると次式が得られる.

$$Nu(\phi)/Nu_{0} = 1.0 - \Gamma(0.2787 \times 10^{-3} \text{Pr} + 0.10498 \times 10^{-3})\cos\phi + \Gamma^{2}(-17.7096 \times 10^{-10} \text{Pr}^{2} + 0.0622 \times 10^{-10} \text{Pr} + 40.4211 \times 10^{-9}) + \Gamma^{2}(5.1660 \times 10^{-8} \text{Pr}^{2} + 2.6874 \times 10^{-8} \text{Pr} + 4.7575 \times 10^{-10})\cos 2\phi$$
(28)
$$\overline{Nu}/Nu_{0} = 1.0 + \Gamma^{2}(-17.7096 \times 10^{-10} \text{Pr}^{2} + 0.0622 \times 10^{-10} \text{Pr} + 40.4211 \times 10^{-9})$$
(29)

ここで,式(22)~(24)及び(28),(29)にあらわれるГは

$$\Gamma = \text{PeGr}_z / \sqrt{\text{Re}} \tag{30}$$

と定義されるもので,浮力の効果を示す一つの無次元 パラメータである。

2.3 理論解の計算結果

Fig. 2~4 は空気($\Pr = 0.72$)を加熱した場合の自 由対流の影響を示している。図中の実線は本研究にお ける理論解の計算値(以下解析 I と記述する)であり, 破線は後述する本研究における理論解の修正値(以下 解析 II と記述する)を示したものである。

本研究で得られた解の適用範囲を正しく認識するこ

とは大変重要なことである.速度の式,温度の式の適 用範囲はそれぞれ($W_{0+1+2}-W_{0+1}$)<($W_{0+1}-W_{0}$), ($T_{0+1+2}-T_{0+1}$)<($T_{0+1}-T_{0}$)が成り立つ範囲である.こ こで沿字0,1,2は第0次摂動,第1次摂動,第2次摂動 を表している.これによると今回の適用範囲は摂動パ ラメータ Γ が Γ \leq 3000という結果になった.

Fig. 2 は水平管の層流強制・自由共存対流における 垂直平面($\phi = 0$)の速度分布を摂動パラメータ $\Gamma = 0$, 500, 1000, 1500の場合について表したものである. 実線 (解析 I)で示すように, $\Gamma = 0$ すなわち自由対流の影 響がない純粋な強制対流の場合には,速度分布は放物 線状となりボアゾイユ流れであることがわかる.また Γ の値が変化してもWの最大値はあまり変わらず, W の最大値の η の座標は $\Gamma = 0$ のとき $\eta = 0$, $\Gamma = 500$ の とき $\eta = 0.16$, $\Gamma = 1000$ のとき $\eta = 0.3$, $\Gamma = 1500$ のと き $\eta = 0.4$ となり徐々に管中心より下方に移動してい る.これは加熱の場合,自然対流は浮力の影響により 管壁付近では上方に,管中央付近では下方に流体が流 れることを示唆している.

Fig. 3 は水平管の層流強制・自由共存対流における 垂直平面の温度分布をFig. 2 と同様に摂動パラメー タ $\Gamma = 0,500,1000,1500の場合について表したもので$ $ある。縦軸<math>\theta$ は $\theta = (T_w - T)/(T_w - T_m)$ で定義されて いるので θ が最大のとき管内温度は最小である。解析 I においては実線で示すように、 Γ の値を変化させて も θ の最大値つまり管内温度の最小値はあまり変わら ず,管内温度の最小値の η 座標は $\Gamma = 0$ のとき $\eta = 0$, $\Gamma = 500$ のとき $\eta = 0.13$, $\Gamma = 1000$ のとき $\eta = 0.29$, $\Gamma = 1500$ のとき $\eta = 0.37$ と徐々に管中心より下方に 移動している。この傾向はFig. 2 に示す解析 I の速度 分布と一致している。

Fig. 4 は水平管の層流強制・自由共存対流における 管断面の等温線を摂動パラメータ Γ = 1200の場合に ついて表したものである。図は左右対象であるため右 半分を作画している。純粋な強制対流の場合には等温 線は管中央を中心とした真円を描くが,実線で示した 理論解から明らかなように、層流強制・自由共存対流 の場合には浮力の影響で楕円となり,等温線が管底付 近(ϕ = 180°)で密になってくる傾向にあることがわか る.

2.4 理論解と実験値との比較

Fig. 5 からFig. 7 は水平管の層流強制・自然共存対 流において,空気($\Pr = 0.72$)を加熱した場合につい て本研究の解析値をMoriらの理論解³¹及び彼らの実験 値²¹と比較したものである。摂動パラメータ Γ の値は Moriらの研究^{21,31}に基づき $\Gamma = 1200$ とした.なお,図中 に示す実線は本研究の解析 I に基づく理論解,破線は 後述する本研究の修正理論解(解析 II),一点鎖線は Moriらの理論解³¹をそれぞれ示し,さらに〇印はMori



Fig. 2 Effect of the parameter Γ on the axial velocity distributions at Pr = 0.72. (solid line: 2nd order perturbation, dotted line: modified 2nd order perturbation)



Fig. 3 Effect of the parameter Γ on the temperature distributions at Pr = 0.72. (solid line: 2nd order perturbation, dotted line: modified 2nd order perturbation)



Theoretical Solutions; —— Present Analysis I

---- Present Analysis II

Fig. 4 Isotherms at the parameters, $\Gamma = 1200$ and Pr = 0.72.

(solid line: 2nd order perturbation, dotted line: modified 2nd order perturbation)

らの実験値²⁾を示している.

Fig. 5 は管断面の速度分布を比較したものであり, 縦軸をW/W。とおいている.ここでW。は中心軸流速度 である.図から明らかなように,実線で示した本研究 の解析 I に基づく理論解は実験値にかなり近いが管壁 付近では差異がみられる.一方,一点鎖線で示した Moriらの理論解は直線で表されており実験値とはか なりの違いがある.

Fig. 6 は管断面の温度分布を比較したものである. 縦軸を(T_w-T)/(T_w-T_c)とおいている.図から明ら かなように,実線で示した本研究の解析 I に基づく理 論解は管中心付近においては実験値に等しい.しかし, 管壁付近では傾向は類似しているが,かなりの差異が 生じている.一方,一点鎖線で示したMoriらの理論解 はFig. 5 の速度分布と同様にほぼ直線的に表されて おり実験値とかなりの違いがある。

Fig. 7 は摂動パラメータ Γ に対して熱伝達に関する ヌッセルト数の比Nu/Nu。を実験値と比較したもので ある.ここで、Nuは本研究の理論解で得られた強制・ 自由共存対流の平均ヌッセルト数であり、Nu。は純粋 な強制対流のヌッセルト数である。実線で示した本研 究の解析 I に基づく理論解は $\Gamma = 1000 \pm c t Nu \&$ Nu。の比にほとんど変化がみられないが、 $\Gamma = 3500 b$ たりから急にNu & Nu&の比が大きくなっている。一 方、Moriらの実験値は摂動パラメータ Γ が約2000にお いてNu/Nu&の値は約1.5となっている。解析 I に基づ く理論解は実験値にかなり近いが、この値は理論解で は $\Gamma = 30000 \& \&$ であり、実験値に比べ約35%程小さ い.

3. 理論解の修正

前節において、本研究での解析 I に基づく理論解と Moriらの実験値²⁰を比較して速度分布や温度分布が管 壁付近でかなりの違いがあること、またヌッセルト数 においては実験値よりかなり小さくなっていることが 明らかになった.この結果、解析 I では自由対流の影響が実際の自由対流の影響より小さく見積られている



Fig. 5 Comparison of axial velocity distributions among our present analyses I and II, the other theoretical analysis and the experimental data.





ことになる。これは前節の摂動法において摂動パラ メータΓの3次,4次……の項を省略したためである と思われる。

実験値により近い正確な理論解を得て,強制・自由 共存対流の熱伝達特性を明確にするためには、この省 略している3次、4次……高次の項まで考慮して解析 するのが最も理想的な方法である。しかし、計算が複 雑となり困難なため今回は3次以降の補正をつぎのよ うに行った。すなわち、まず ϕ の式に注目し、 ϕ の Γ の 項の最後の部分に、3次以降の項をおりこむ形を取り、 ϕ の Γ^2 の項の η^4 , η^2 の係数を変数としてWと θ が実験



Fig. 7 Comparison of the ratio Nu/Nu_o between our present analyses I and II and the experimental data.

値²により近い値となるように再計算するという手順 である.しかし、Wと θ が同時に実験値に近くなるよう な値が得られなかったため、 θ において Γ と Γ ²の項に 重みをつけて、最終的にWと θ の補正後の解、すなわち 修正理論解(以下解析IIと記述する)を得た.

3.1 理論解の修正

式(22)~(24及び式(29)に示す流れ関数,速度分布,温度 分布及びヌッセルト数などの理論解は先の補正方法の もとで,最終的に次のように修正された.

- $$\begin{split} \psi &= \sqrt{\mathrm{Gr}} \left[4.34 \times 10^{-4} \Gamma (\eta^{7} 12\eta^{5} + 21\eta^{3} 10\eta) \sin \phi + 0.905 \times 10^{-7} \Gamma^{2} \{ (0.00372 \mathrm{Pr} + 0.000372) \eta^{14} (0.125 \mathrm{Pr} + 0.01786) \eta^{12} + (1.172 \mathrm{Pr} + 0.182) \eta^{10} (5.417 \mathrm{Pr} + 1.042) \eta^{8} + (15.625 \mathrm{Pr} + 3.828) \eta^{6} (50.0 \mathrm{Pr} + 13.676) \eta^{4} + (38.741 \mathrm{Pr} + 10.725) \eta^{2} \mathrm{sin} 2\phi \right] \end{split}$$
 (31)
- $$\begin{split} \mathbf{w} &= 2(1-\eta) + 0.217 \times 10^{-4} \Gamma(-\eta^9 + 20 \eta^7 70 \eta^5 + 100 \eta^3 49 \eta) \cos\phi + 0.942 \times 10^{-8} \Gamma^2(-24.69 + 122.5 \eta^2 253.63 \eta^4 + 282.33 \eta^6 182.44 \eta^8 + 68.5 \eta^{10} 13.79 \eta^{12} + 1.245 \eta^{14} 0.03125 \eta^{16}) + [0.942 \times 10^{-8} \Gamma^2(-2.907 \eta^2 + 2.417 \eta^4 + 7 \eta^6 12.05 \eta^8 + 7.083 \eta^{10} 1.6643 \eta^{12} + 0.125 \eta^{14} 0.00397 \eta^{16}) 0.181 \times 10^{-6} \Gamma^2\{(0.000059) \mathrm{Pr} + 0.0000059) \eta^{16} (0.0026 \mathrm{Pr} + 0.000372) \eta^{14} + (0.03348 \mathrm{Pr} + 0.0052) \eta^{12} (0.2257 \mathrm{Pr} + 0.0434) \eta^{10} + (1.042 \mathrm{Pr} + 0.2552) \eta^8 (6.25 \mathrm{Pr} + 1.7095) \eta^6 + (12.9137 \mathrm{Pr} + 3.575) \eta^4 (7.511 \mathrm{Pr} + 2.082) \eta^2\}] \cos 2\phi \qquad (32) \\ \theta &= (48/11) [0.125(\eta^4 4\eta^2 + 3) + 1.2 \times 0.181 \times 10^{-6} \Gamma\{(10 \mathrm{Pr} + 1) \eta^{11} (210 \mathrm{Pr} + 30) \eta^9 + (1125 \mathrm{Pr} + 175) \eta^7 + 1.575) \eta^8 (1125 \mathrm{Pr} + 175) \eta^8 + (1125 \mathrm{Pr} + 15) \eta^8 + (11$$
 - $-(2600+500)\eta^{5}+(3000\Pr+735)\eta^{3}-(1325\Pr+381)\eta\}\cos\phi+0.785\times10^{-10}\Pr\Gamma^{2}\{(0.278\Pr+0.0278)\eta^{18}-(9.609+1.3125)\eta^{16}+(137.68\Pr+19.86)\eta^{14}-(858.75\Pr+135)\eta^{12}+(2996.25\Pr+535.5)\eta^{10}-(6448.44\Pr+1510.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr+2083.92)\eta^{6}-(7228.125+1918.875)\eta^{4}+(3532.5\Pr+1222.5)\eta^{2}-(843.4511\Pr+1510.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr+2083.92)\eta^{6}-(7228.125+1918.875)\eta^{4}+(3532.5\Pr+1222.5)\eta^{2}-(843.4511\Pr+1510.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr+2083.92)\eta^{6}-(7228.125+1918.875)\eta^{4}+(3532.5\Pr+1222.5)\eta^{2}-(843.4511\Pr+1510.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr+2083.92)\eta^{6}-(7228.125+1918.875)\eta^{4}+(3532.5\Pr+1222.5)\eta^{2}-(843.4511\Pr+1510.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr+2083.92)\eta^{6}-(7228.125+1918.875)\eta^{4}+(3532.5\Pr+1222.5)\eta^{2}-(843.4511\Pr+1510.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr+2083.92)\eta^{6}-(7228.125+1918.875)\eta^{4}+(3532.5\Pr+1222.5)\eta^{2}-(843.4511\Pr+1510.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr+2083.92)\eta^{6}-(7228.125+1918.875)\eta^{4}+(3532.5\Pr+1222.5)\eta^{2}-(843.4511\Pr+1510.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr+2083.92)\eta^{6}-(7228.125+1918.875)\eta^{4}+(3532.5\Pr+1222.5)\eta^{2}-(843.4511\Pr+1510.7)\eta^{8}+(8741.67\Pr+122.5)\eta^{8}+(874$

$$\begin{split} + 295.9265)\} - 1.87 \times 9.42 \times 10^{-9} \Gamma^2(-2.00009645 \eta^{18} + 0.01586 \eta^{16} - 4.0704 \eta^{14} + 1.4757 \eta^{12} - 1.8244 \eta^{10} \\ + 11.41146 \eta^8 - 2.045 \eta^6 + 8.656 \eta^4 - 10.184 \eta^2 - 1.4351) + 0.181 \times 10^{-6} \Pr \Gamma^2\{(0.000011626)\Pr + 0.0000011626) \eta^{18} - (0.00052556\Pr + 0.00007234) \eta^{16} + (0.007406\Pr + 0.001135) \eta^{14} - (0.05543\Pr + 0.01004) \eta^{12} + (0.2756\Pr + 0.06158) \eta^{10} - (0.8389\Pr + 0.2138) \eta^8 + (1.4374\Pr + 0.3928) \eta^6 - (1.3043\Pr + 0.3703) \eta^4 + (0.4788\Pr + 0.1388) \eta^2\} \cos 2\phi + 0.785 \times 10^{-10}\Pr \Gamma^2\{(0.0625\Pr + 0.06625) \eta^{18} - (2.262\Pr + 0.262) \eta^{16} + (30.625\Pr + 4.188) \eta^{14} - (175.929\Pr + 25.286) \eta^{12} + (517.188\Pr + 73.75) \eta^{10} - (806.25\Pr + 96.45) \eta^8 + (631.25\Pr + 26.75) \eta^6 - (181.25\Pr + 54.25) \eta^4 - (13.4345\Pr + 36.946) \eta^2\} \cos 2\phi - 9.42 \times 10^{-9}\Gamma(-0.0000124 \eta^{18} + 0.000496 \eta^{16} - 0.008668 \eta^{14} + 0.0506 \eta^{12} - 0.12552 \eta^{10} + 0.11667 \eta^8 + 0.075521 \eta^6 - 0.24223 \eta^4 + 0.13315 \eta^2) \cos 2\phi + 0.181 \times 10^{-6}\Gamma^2\{(0.00000185\Pr + 0.00000185) \eta^{18} - (0.000010334\Pr + 0.000001476) \eta^{16} + (0.0001744\Pr + 0.0000271) \eta^{14} - (0.001612\Pr + 0.00031) \eta^{12} + (0.01085\Pr + 0.002658) \eta^{10} - (0.1042\Pr + 0.02849) \eta^8 + (0.4036\Pr + 0.1117) \eta^6 - (0.626\Pr + 0.174) \eta^4 + (0.3172\Pr + 0.08842) \eta^2 \cos 2\phi] \end{split}$$

 $\overline{\text{Nu}}/\text{Nu}_{\circ} = 1.0 + \Gamma^{2}(4.573096 \times 10^{-8} \text{Pr}^{2} + 1.28746 \times 10^{-7} \text{Pr} + 3.6605 \times 10^{-12})$

(34)

3.2 修正理論解の計算結果

Fig. 2~4 に示す破線は摂動法の摂動パラメータの3次以降の項を補正して行った修正理論解に基づく 値を示している。

Fig. 2 の垂直平面の速度分布を参照すると、破線で 示した本研究の解析IIに基づく修正理論解は Γ の値の 変化とともにWの最大値も徐々に大きくなり、Wの最 大値の η の座標も $\Gamma = 0$ のとき $\eta = 0$, $\Gamma = 1500$ のと き $\eta = 0.47$ と徐々に管中心より下方に移動しているこ とがわかる。本研究の解析 I と解析IIの解を比較する と摂動パラメータ Γ が1000あたりから僅かな相違がみ られ、 $\Gamma = 1500$ の時、顕著な違いが認められる。

Fig. 3 の垂直平面の温度分布を参照すると,破線で 示した本研究の解析IIに基づく修正理論解は Γ の値の 変化とともに、 θ の最大値も徐々に大きくなり、 θ の最 大値の η の座標は $\Gamma = 0$ のとき $\eta = 0$, $\Gamma = 500$ のとき $\eta = 0.13$, $\Gamma = 1000$ のとき $\eta = 0.37$, $\Gamma = 1500$ のと き $\eta = 0.49$ と徐々に管中心より下方に移動しているこ とがわかる。本研究の解析 I と解析IIの解を比較する と摂動パラメータ Γ が1000以上の時、顕著な違いが認 められる。この傾向は速度分布の場合と同様である。

Fig. 4 の管断面の等温線を参照すると,破線で示し た本研究の解析IIに基づく修正理論解は解析 I の理論 解と比較してより歪んだ円となり,等温線が管底付近 ($\phi = 180^\circ$)で解析 I の解よりさらに密になっており顕 著な違いが認められる。また管中央の等温線にも僅か な違いがある。

3.3 修正理論解と実験値との比較

Fig. 5 からFig. 7 に示す破線は本研究の解析 II に 基づく修正理論解を示したものである。 Fig. 5 の速度分布より明かなように、本研究の解析 I に基づく理論解はMoriらの実験値²⁰(○印)と、管壁 付近でかなりの差異があった。それに比べ、破線で示 す解析Ⅱの修正理論解は実験値と全体的にほぼ合致し ており改善されていることがわかる。

Fig. 6 の温度分布より明かなように、本研究の解析 I に基づく理論解はMoriらの実験値²⁰ (〇印)と、管壁 付近でかなりの差異があった。それに比べ、破線で示 す解析 II の修正理論解は実験値と大体において合致し ている。しかし、管壁付近で僅かな差異が認められる。 Fig. 7 に示した熱伝達に関する Nu/Nu₀の比と摂動 パラメータΓの関係を参照すると、データの不足で比 較し難いが、本研究の解析 I に基づく理論解はMoriら の実験値²⁰ (〇印)とかなりの相違があった。それに比 べ、破線で示す本研究の解析 II に基づく Nu/Nu₀の修 正理論解は実験値より僅かに小さいだけで、解析 I の 理論解よりかなりの改善が認められる。

4. むすび

水平管における層流強制・自由共存対流の熱伝達に おいて流体力学的,熱的に十分発達したと仮定して, 摂動法を用いて理論解析を行った.

今回は摂動パラメータが2次の項までの解析を行っ た.厳密には、3次、4次……と高次まで計算するこ とにより、より正確な理論解が得られるが、計算が複 雑になり困難なため、Moriらの実験値²³をもとに3次 以降の補正を行った。その結果、これまでの研究で得 られた理論解よりもより実験値に近い解を求めること ができ、自由対流の影響を明確にした上で速度分布、 温度分布、ヌッセルト数を図示して層流強制・自由共 存対流の熱伝達特性を明らかにした。 本研究で得られた速度の式及び温度の式の適用範囲 は摂動パラメータがΓ≦3000のときである。

最後に,本研究の数値解析プログラムの作成にご協

力頂いた,当時の大学院生高妻泰久君に感謝する.

参考文献

- 1) G. N. Faris and R. Viskanta; Int. J. Heat Mass Transfer, 12, 10, (1969), 1295.
- K. Mori, K. Futagami, S. Tokuda and M. Nakamura; Int. J. Heat Mass Transfer, 9, 5, (1966), 453.
- Y. Mori and K. Futagami; Int. J. Heat Mass Transfer, 10, 12, (1967), 1801.
- S. Ostrach; Trans. Am. Soc. Mech. Engrs., 75, (1953), 1287.