

ゆるやかに断面の変化する
みぞの中の粘性流体の流れ

慶大物理 松信八十男

§1 序 断面が一様である直管内の定常流は, Poiseuille 流に代表されるように、きわめて単純であり完全に理解されていると見てよい。これに対して、断面が一様でない管中の流れを解析的に調べることは非常に困難であり、慣性の効果を正しく評価することは事实上不可能に近い。

本報告では、壁面が中心軸に関して対称であり、しかも空間的にゆるやかに変化するが、その形状が任意に与えられた場合のみぞの中の2次元定常流を解析することを試みる。方法として注目すべき点は、流れの諸量を適当な超球多項式（または Gegenbauer の多項式）を用いて展開することにある。2次元定常流の場合、この展開により、対称条件、境界条件、および流量が場所によらず一定であるという条件をはじめにすべて満足させることができ。以下、断面変化が十分ゆるやかであるが、Reynolds 数が有限である管内流れを、この方

法によって決定する。

§2. 解析の方法

みぞの断面は、たとえば図1に示すように x 軸に関して対称であって、 $y = \pm Hh(kx)$ が与えられるものとする。ここで H は流路の半幅の代表値、 h は断面が非一様である領域の特性的長さの逆数である。また $h(kx)$ は x について任意回微分できる関数である。以下の解析では無次元パラメータ

$$\kappa = kH \quad (2.1)$$

を微小量と考える。 $\kappa \rightarrow 0$ の極限では流れは平面 Poiseuille 流に帰るものとする。

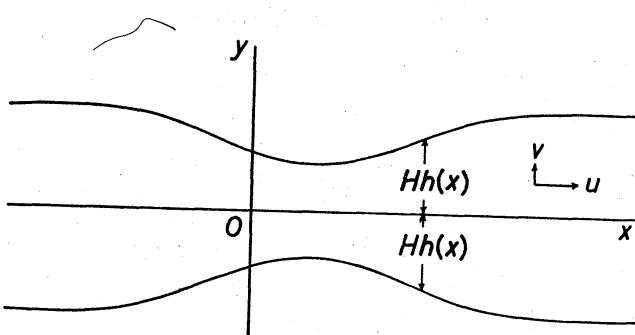
$$\text{さて、変換 } \xi = kx, \eta = y/Hh(kx) \quad (2.2)$$

によって、空間座標 (x, y) を無次元化しよう。そうすれば、流れの領域は $-1 \leq \xi \leq 1$ に写像される。これから

$$\left. \begin{aligned} \frac{\partial}{\partial x} &= \frac{\kappa}{H} \left(\frac{\partial}{\partial \xi} - \frac{h'}{h} \frac{\partial^2}{\partial \eta^2} \right) \\ \frac{\partial}{\partial y} &= \frac{1}{Hh} \frac{\partial}{\partial \eta} \end{aligned} \right\} (2.3)$$

となることを用いて、

流体の Navier-Stokes



方程式を書きかえる 図1. 定義図。みぞの形は1例を示す。
(' は二階微分を表す):

$$\frac{\kappa}{h} \left(\frac{\partial \psi}{\partial \xi} \frac{\partial \omega}{\partial \xi} - \frac{\partial \psi}{\partial \eta} \frac{\partial \omega}{\partial \eta} \right) = \frac{v}{h^2} \left[\frac{\partial^2 \omega}{\partial \eta^2} + \kappa^2 h^2 \left(\frac{\partial}{\partial \xi} - \frac{h'}{h} \eta \frac{\partial}{\partial \eta} \right)^2 \omega \right] \quad (2.4)$$

$$\omega = - \frac{1}{H^2 h^2} \left[\frac{\partial^2 \psi}{\partial \eta^2} + \kappa^2 h^2 \left(\frac{\partial}{\partial \xi} - \frac{h'}{h} \eta \frac{\partial}{\partial \eta} \right)^2 \psi \right] \quad (2.5)$$

ただし、 ψ は流れの周数、 ω は渦度である。境界条件として
粘着および流量一定の条件

$$\eta = \pm 1 \quad \text{or} \quad \psi = \pm Q, \quad \partial \psi / \partial \eta = 0 \quad (2.6)$$

$$\text{および対称の条件} \quad \psi(\xi, -\eta) = -\psi(\xi, \eta) \quad (2.7)$$

を満たさなければならぬ。Qは流量の半分である。

これらの条件は、 ψ をつきのように超球多項式 $C_n^e(\eta)$ で表
すことにより、すべて都合よく満たされる：

$$\psi = -\frac{1}{3} H U \sum_{n=1}^{\infty} h(\xi) A_{2n}(\xi) C_{2n+1}^{-3/2}(\eta) \quad (2.8)$$

ここで U は代表的速度である。このような展開は超球多项
式の直交性のために可能である。 $\eta = 1$ では

$$\psi(\xi, 1) = \frac{1}{3} H U h(\xi) A_2(\xi) = Q \quad (2.9)$$

$$\text{となり}, \quad A_2(\xi) = \frac{3Q}{HU} \frac{1}{h(\xi)}$$

となって、(2.8) の展開オーダーはただちに決定できる。とく
に U として、流量 $2Q$ 、幅 $2H$ の 2 次元 Poiseuille 流の中心速
度をとれば、 $Q = 2HU/3$ となるので上式は簡単に

$$A_2(\xi) = 2/h(\xi) \quad (2.10)$$

と表すことができる。

式 (2.8) を η について微分すれば、

$$(d/d\eta) C_n^q(\eta) = 2q C_{n-1}^{q+1}(\eta)$$

の関係が成立するので*

$$\partial \psi / \partial \eta = H U \sum_{n=1}^{\infty} h(\xi) A_{2n}(\xi) C_{2n}^{-1/2}(\eta)$$

が得られる。 $C_{2n}^{-1/2}(\eta)$ は η の偶関数であり、 $n \geq 2$ に対して、
つねに $C_{2n}^{-1/2}(\pm 1) = 0$ となるので、(2.6) の後の条件も自動的に
満たされる。さればかりでなく、

$$u = \partial \psi / \partial y = U \sum_{n=1}^{\infty} A_{2n}(\xi) C_{2n}^{-1/2}(\eta) \quad (2.11)$$

における展開式 1 項は、 $C_2^{-1/2}(\eta) = \frac{1}{2}(1-\eta^2)$ となること、すな
わち 2 次元 Poiseuille の速度分布であることを考慮すると、
2 項以下はそれに対する補正となつてることがわかる。

速度の y 成分 v 、および渦度の ω なども、超球多项式の諸公
式を用いることによつて以下のように求めることができる。
結果をまとめてみると、

$$v = x U \sum_{n=1}^{\infty} B_{2n+1}(\xi) C_{2n+1}^{-1/2}(\eta) \quad (2.12)$$

$$\omega = \frac{U}{H} \sum_{n=1}^{\infty} Q_{2n}(\xi) C_{2n}^{1/2}(\eta) \quad (2.13)$$

$$\nabla^2 \omega = \frac{3U}{H^3} \sum_{n=1}^{\infty} N_{2n-1}(\xi) C_{2n-1}^{5/2}(\eta) \quad (2.14)$$

ただし、
 $B_{2n+1}(\xi) = \frac{2n h' A_{2n} - h A_{2n}'}{4n-1} + \frac{(2n+1) h' A_{2n+2} + h A_{2n+2}'}{4n+3}$ (2.15)

*超球多项式に関する諸公式は、たとえば文献 1), 2) を参照。

$$\Omega_{2n}(\xi) = \frac{1}{h} (A_{2n} + x^2 D_{2n}) \quad (2.16)$$

$$D_{2n}(\xi) = \frac{(2n-1)h' B_{2n-1} - h B'_{2n-1}}{4n-3} + \frac{x n h' B_{2n+1} + h B'_{2n+1}}{4n+1} \quad (2.17)$$

$$N_{2n-1}(\xi) = \frac{1}{h^2} \Omega_{2n+2}(\xi) + \kappa^2 Z_{2n+2}(\xi) \quad (2.18)$$

$$Z_{2n+2}(\xi) = \frac{h \Phi'_{2n+1} - (2n-1)h' \Phi_{2n+1}}{(4n+1)h} \quad \frac{h \Phi'_{2n+3} + (2n+4)h' \Phi_{2n+3}}{(4n+5)h} \quad (2.19)$$

$$\Phi_{2n+1}(\xi) = \frac{h \Omega'_{2n} - (2n-1)h' \Omega_{2n}}{(4n-1)h} - \frac{h \Omega'_{2n+2} + (2n+2)h' \Omega_{2n+2}}{(4n+3)h} \quad (2.20)$$

これらの関係を式(2.4)に代入する。このとき Reynolds数 R

を

$$R = \frac{H U}{\nu} = \frac{3}{2} \frac{Q}{\nu} \quad (2.21)$$

によって定義すると、

$$\sum_{n=1}^{\infty} N_{2n-1} C_{2n-1}^{5/2}(\eta) = \frac{1}{3} x R \left[\left\{ \sum_{n=1}^{\infty} \Omega'_{2n} C_{2n-1}^{1/2}(\eta) \right\} \left\{ \sum_{n=1}^{\infty} A_{2n} C_{2n}^{-1/2}(\eta) \right\} \right. \\ \left. + \frac{1}{3h} \left\{ \sum_{n=2}^{\infty} (h A_{2n})' C_{2n+1}^{-3/2}(\eta) \right\} \left\{ \sum_{n=1}^{\infty} \Omega_{2n} C_{2n-2}^{3/2}(\eta) \right\} \right] \quad (2.22)$$

が得られる。ただし、右辺方2項で(2.10)が考慮されている。
(2.22)の左辺は粘性項を、右辺は慣性項を表す。注目すべきことは、 R は断面変化のゆるやかさを表すパラメータと x との積の形で現われている点である。このことから、 R が十分大きくて t 、 x が適当に小さければ、 xR につれての運動近似が可能であることを意味する。

ここで、 h 以外のものの関数をすべて

$$F(\xi) = F^{(0)}(\xi) + \kappa R F^{(1)}(\xi) + (\kappa R)^2 F^{(2)}(\xi) + \dots \quad (2.23)$$

のように展開できるものと仮定します。そして、次数nが増すにつれて展開係數 A_{2n}, Ω_{2n} は十分速かに小さくなることを期待する。そうすれば、(2.22) の右辺にある各級數を適當に打ち切り、 $C_{2n+1}^{5/2}(\eta)$ を使って展開しなうことにより、係數間の関係式を導くことが可能となる。

§3 第0近似 (Stokesの解)

まず、 $R=0$ のときの解、すなわち Stokes 流を求めておこう。解べき方程式は

$$N_{2n-1}^{(0)} = \frac{1}{h^2} \Omega_{2n+2}^{(0)} + \kappa^2 Z_{2n+2}^{(0)} = 0 \quad (n \geq 1) \quad (3.1)$$

および v' (2.15)~(2.20) の2方程式である。 κ が小さいとき

$$\left. \begin{aligned} A_2^{(0)} &= a_0^{(2,0)} \\ A_4^{(0)} &= \kappa^2 a_2^{(4,0)} + \kappa^4 a_4^{(4,0)} + \dots \\ A_6^{(0)} &= \kappa^4 a_4^{(6,0)} + \dots \end{aligned} \right\} \quad (3.2)$$

$$\left. \begin{aligned} \Omega_2^{(0)} &= \omega_0^{(2,0)} + \kappa^2 \omega_2^{(2,0)} + \kappa^4 \omega_4^{(2,0)} + \dots \\ \Omega_4^{(0)} &= \kappa^2 \omega_2^{(4,0)} + \kappa^4 \omega_4^{(4,0)} + \dots \\ \Omega_6^{(0)} &= \kappa^4 \omega_4^{(6,0)} + \dots \end{aligned} \right\} \quad (3.3)$$

のように展開する（他の係數 B_{2n+1}, D_{2n}, \dots なども同様）。

えらむれば $\kappa^2 h = \dots$ で低次の項から順次決定される。結果を以下に示す：

$$\left. \begin{aligned} a_0^{(2,0)} &= \frac{2}{h}, & a_2^{(4,0)} &= \frac{4}{5} \left(h'' - 4 \frac{h'^2}{h} \right), \\ a_4^{(4,0)} &= \frac{2}{75} \left(h^2 h^{iv} - 12 h h' h''' - 15 h h''^2 + 6 h'^2 h'' + 72 h'^4/h \right) \\ a_4^{(6,0)} &= -\frac{2}{105} \left(h^2 h^{iv} - 16 h h' h''' - 12 h h''^2 + 120 h'^2 h'' - 120 h'^4/h \right) \end{aligned} \right\} \quad (3.4)$$

$$\left. \begin{aligned} \omega_0^{(2,0)} &= \frac{2}{h^2}, & \omega_2^{(2,0)} &= \frac{2}{5} \left(\frac{h''}{h} + \frac{h'^2}{h^2} \right), & \omega_2^{(4,0)} &= \frac{2}{5} \left(\frac{h''}{h} - \frac{4h'^2}{h^2} \right) \\ \omega_4^{(2,0)} &= \frac{4}{175} \left(h h^{iv} - 2 h' h''' - 5 h''^2 - 34 h'^2 h''/h - 8 h'^4/h^2 \right) \\ \omega_4^{(4,0)} &= -\frac{2}{225} \left(h h^{iv} + 8 h' h''' + 15 h''^2 - 24 h'^2 h''/h - 48 h'^4/h^2 \right) \\ \omega_4^{(6,0)} &= a_4^{(6,0)} / 3h \end{aligned} \right\} \quad (3.5)$$

ここで h^{iv} は ξ についての 4 階微分を表す。

$\zeta < 1$ に中心軸上 ($\eta = 0$) における軸速度および壁面 ($\eta = 1$) における 3 次速度は

$$\frac{U(\xi, 0)}{U} = \frac{1}{h} - \frac{\kappa^2}{10} \left(h'' - 4 \frac{h'^2}{h} \right) - \frac{\kappa^4}{4200} \left(19 h^2 h^{iv} - 248 h h' h''' - 270 h h''^2 + 684 h'^2 h'' + 408 h'^4/h \right) + O(\kappa^6) \quad (3.6)$$

$$\begin{aligned} \frac{H}{2U} \omega(\xi, 1) &= \frac{1}{h^2} + \frac{\kappa^2}{5} \left(2 \frac{h''}{h} - 3 \frac{h'^2}{h^2} \right) \\ &+ \frac{\kappa^4}{525} \left(2 h h^{iv} - 4 h' h''' - 45 h''^2 - 348 h'^2 h''/h + 264 h'^4/h^2 \right) + O(\kappa^6) \end{aligned} \quad (3.7)$$

となる。圧力勾配 $\partial p / \partial x$ は Stokes の運動方程式からつきのようになる：

$$\frac{\partial p}{\partial x} = -\mu \frac{\partial \omega}{\partial y} = -\mu \frac{U}{H^2} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{h} \Omega_{2n} C_{2n-2}^{3/2}(z) \quad (3.8)$$

これから、中心軸上の圧力勾配は

$$\begin{aligned} -\frac{H^2}{\mu U} \left(\frac{\partial p}{\partial x} \right)_{y=0} &= \frac{2}{h^3} - \frac{\kappa^2}{5} \left(\frac{h''}{h^2} - 14 \frac{h'^2}{h^3} \right) \\ &+ \frac{\kappa^4}{700} \left(17h^{iv} + 176 \frac{h'h'''}{h} + 160 \frac{h''^2}{h} - 1768 \frac{h'^2h''}{h^2} - 424 \frac{h'^4}{h^3} \right) \\ &+ O(\kappa^6) \end{aligned} \quad (3.9)$$

となる。圧力そのものの値は (3.9) を数値積分すれば得られる。注意すべき点は、管断面にわたって圧力が一連と見なせるのは (3.8) の展開式のオ1項まで、すなわち $O(\kappa)$ の範囲までである。

上記の κ^2 展開による Stokes の解の精度を見るために、
 $h = 5$ で表わされるくさび型領域内の発散流に対する Stokes の厳密解³⁾ と比較してみよう。くさびの半頂角を θ_0 とすると、
 $\kappa = \tan \theta_0$ である。図2は中心軸上の速度を、図3は壁面上
の速度を図示したもので、実線は Stokes の厳密解、破線は κ^2
展開のオ2次近似解、鎖線はオ0近似解、すなわち準 Poiseuille
の解を表す。これらの図から、オ2近似解は $\theta_0 = 45^\circ$ のあたり ($\kappa = 1$) までかなりの精度を保っているが、オ0近似解
はそれよりずっと小さな θ_0 の値で厳密解からはずれ始めるこ
とがわかる。

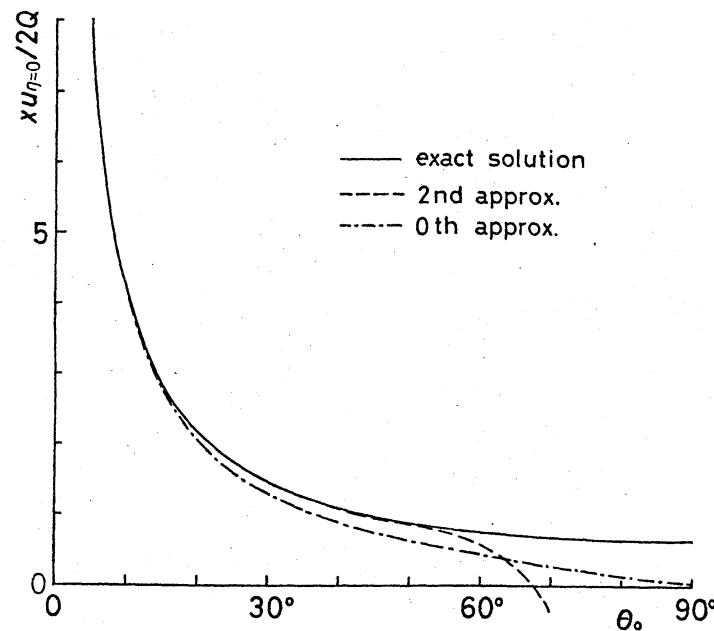


図2 ウェーブ型領域
内の Stokes 流の中心
速度。 x は頂点から
測った距離。

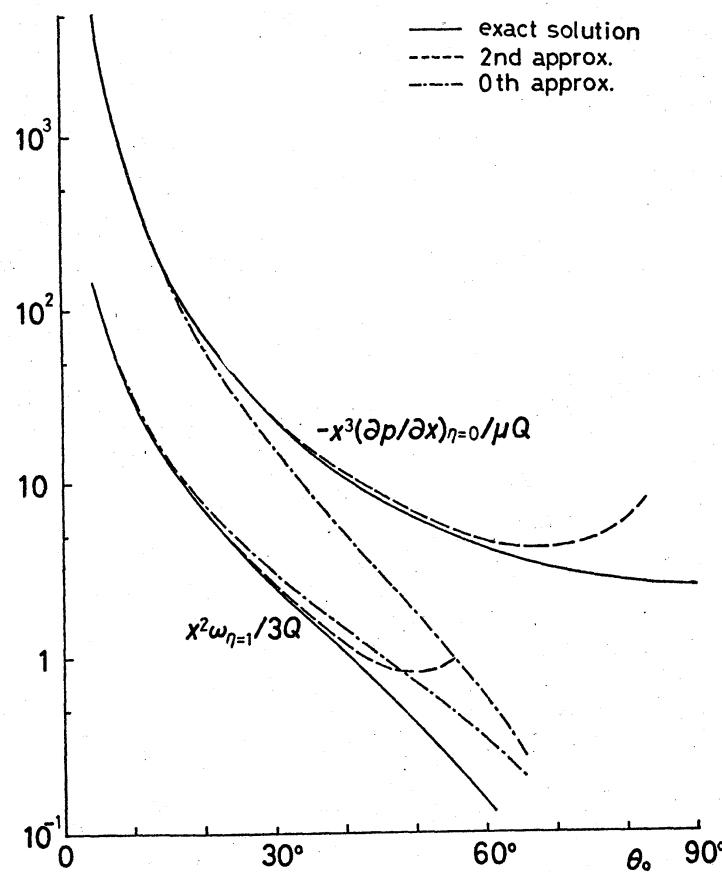


図3. ウェーブ型領域
内の Stokes 流に関する
中心軸上の圧力勾配と
壁面上の渦度。

たゞ 1 つの例と見て、壁面の形が

$$h(\xi) = 1 - \beta e^{-\xi^2/2} \quad (3.10)$$

で与えられる場合を考える。 β は定数で、 $0 < \beta < 1$ はくびれのある溝を、 $\beta < 0$ は部分的に膨張のある溝を表わす。簡単のため、前者を狭窄管、後者を膨脹管とよぶことにする。

(3.10) からその微係数を (3.4) および (3.5) に入れ、溝のくびれおよび膨張の効果を評価する。 $\beta = 0.5$ の狭窄管に対する

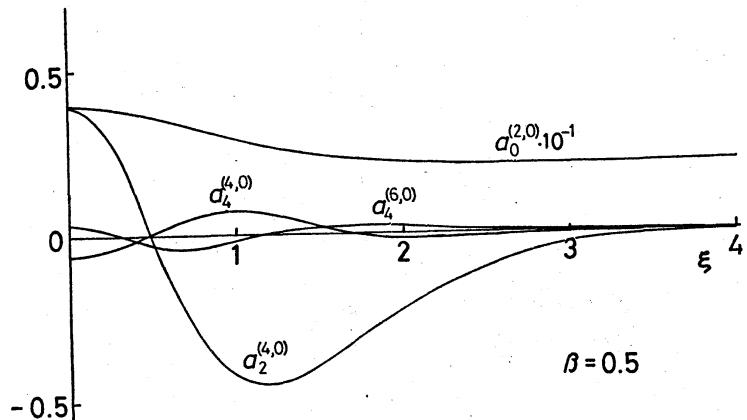


図 4. 狹窄管の中の Stokes 流の解。 $\beta = 0.5$ のときの k^2 展開の係数を示す。 $a_0^{(2,0)} = 2/h$ は軸方向に $1/10$ に縮めてある。

すき結果を図 4 に

示す。この場合、

β の近似が十分大きく、また狭窄部の効果は $|\xi| \geq 3$ 以上にはほとんど現

われないことがわかる。事実、 $\beta = 0$ の近似と第 2 近似の

間には、中心軸上の速度と壁面上の渦度に関する限り、これ程目立った差はない（図 5 参照）。

図 5 は、軸上の圧力降下を (3.9) と数値積分して求めた結果である。縦軸は $(kH^2/\mu U)p(\xi, 0)$ であり、 $\xi = 0$ で $p = 0$ となるように積分定数を選んだ。この図から、局所的に狭窄

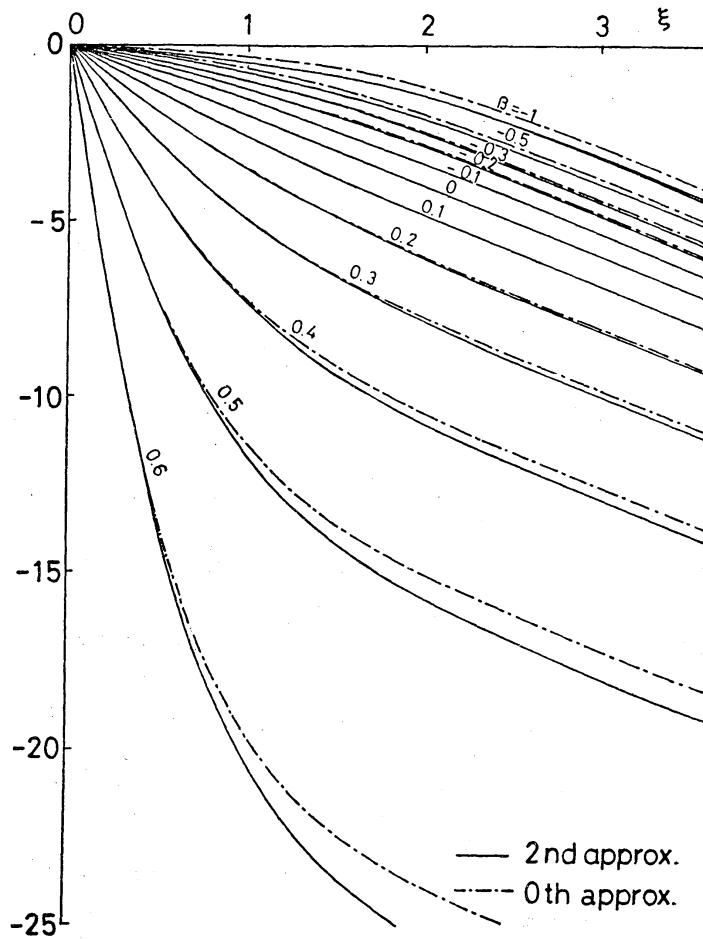


図5. 狹窄流または膨張流における
中心軸上の圧力降下 ($kH^2/\mu U$) $p(\xi, 0)$ 。
 $\xi = 0$ で $p = 0$ と $|$ である。

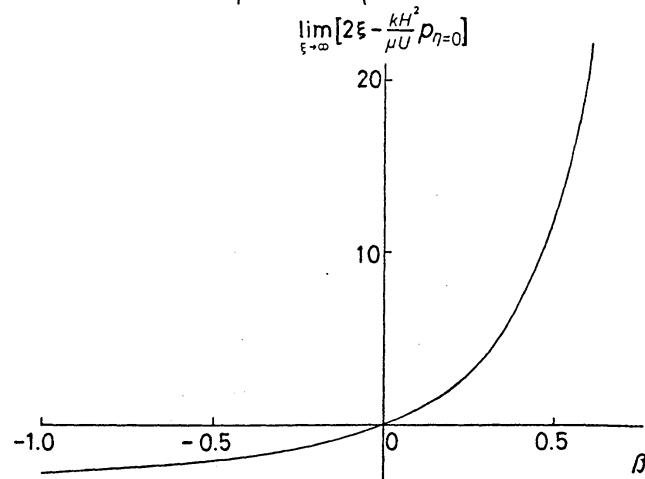


図6. 同じく狭窄度 β に対する
付加的圧力損失の変化。
 $\beta < 0$ は膨張流に対応する。

これは膨張部が存在
するために生じる余
分の圧力損失を β の
関数として求めること
ができる。これを
図13に示す。この付
加的圧力損失は膨張
管 ($\beta < 0$) で β の変化
に対して敏感である
が、狭窄管 ($\beta > 0$) で
は β の増加とともに
急速に増加すること
がわかる。

§4. Reynolds 数の大きいときの漸近解

前節までの結果では、 $R=0$ の Stokes 流をくわしく議論した。そして超球多項式による展開が、任意に与えられた境界壁を持つ 2 次元流の解析に対して有効であることを知った。この節では、慣性の効果が加わったときの溝の中の流れを調べてみよう。

流れの量をすべて (2.23) ように $\epsilon = \kappa R$ のべき級数に展開し、(2.22) の各展開の式を逐次に解いてやけば望みは達せられる。その方法は前節のと本質的に異なることはないが、計算は飛躍的に面倒となる。そこで、本節では $\kappa \ll 1$ であるとして $O(\kappa^2)$ を無視するが、それが 0 でない有限な値にとどまるような十分大きな Reynolds 数の流れを考えよう。

さて、 $\kappa = 0$ のとき、(2.16) と (2.18) から

$$A_{2n} = h \Omega_{2n}, \quad N_{2n-1} = \Omega_{2n+2}/h^2 \quad (4.1)$$

を得る。とくに (2.10) から $\bar{A}_2 = z/h$ であるから $\Omega_2 = z/h^2$ である。こうに、簡単のため

$$\left. \begin{aligned} \sum_{n=1}^{\infty} A_{2n} C_{2n}^{-1/2}(\eta) &\doteq A_2 C_2^{-1/2}(\eta) = (1-\eta^2)/h \\ \sum_{n=1}^{\infty} \Omega_{2n} C_{2n-2}^{3/2} &\doteq \Omega_2 = z/h^2 \end{aligned} \right\} \quad (4.2)$$

を仮定する。このような仮定の当否は結果から判断されてあろう。

これらの関係を (2.22) に入れ、両辺に h^2 を乗すると、

$$\sum_{n=1}^{\infty} \Omega_{2n+2} C_{2n-1}^{5/2}(\eta) = \varepsilon \left[\frac{h}{3} \sum_{n=1}^{\infty} \Omega_n' \cdot (1-\eta^2) C_{2n-1}^{1/2}(\eta) + \frac{2}{\eta h} \sum_{n=2}^{\infty} (h^2 \Omega_n)' C_{2n+1}^{-3/2}(\eta) \right] \quad (4.3)$$

が得られる。 $(1-\eta^2)C_{2n-1}^{1/2}$, $C_{2n+1}^{-3/2}$ は超球多項式の漸化式を用いれば $C_{2m+1}^{5/2}(\eta)$ で表わすことができるので、これらを (4.3) に入れ, $C_{2n-1}^{5/2}$ の係数を等しいと置くと、

$$\Omega_4 = \varepsilon h \left[\frac{2}{45} \Omega_2' - \frac{2}{495} \{ 9 \Omega_4' - \frac{2}{h^2} (h^2 \Omega_4)' \} + \frac{2}{6435} \{ 45 \Omega_6' - \frac{4}{h^2} (h^2 \Omega_6)' \} + \dots \right]$$

$$\Omega_6 = \varepsilon h \left[-\frac{2}{315} \Omega_2' + \frac{2}{4095} \{ 27 \Omega_4' - \frac{4}{h^2} (h^2 \Omega_4)' \} - \frac{2}{4095} \{ 27 \Omega_6' - \frac{2}{h^2} (h^2 \Omega_6)' \} + \dots \right]$$

.....

となる。初期 Ω_2 は ε^0 のオーダーの既知関数であるから、上式から逐次 $\Omega_4, \Omega_6, \dots$ を決定することができる。 $O(\varepsilon^2)$ までの結果は

$$\Omega_4 = -\frac{8\varepsilon}{45} \frac{h'}{h^2} + \frac{32\varepsilon^2}{675675} \left(113 \frac{h''}{h} - 288 \frac{h'^2}{h^2} \right) - \dots \quad (4.4)$$

$$\Omega_6 = \frac{8\varepsilon}{315} \frac{h'}{h^2} - \frac{32\varepsilon^2}{429975} \left(31 \frac{h''}{h} - 72 \frac{h'^2}{h^2} \right) + \dots \quad (4.5)$$

$$\Omega_8 = \frac{32\varepsilon^2}{2297295} \left(36 \frac{h''}{h} - 79 \frac{h'^2}{h^2} \right) - \dots \quad (4.6)$$

$$\Omega_{10} = \frac{-32\varepsilon^2}{11486475} \left(10 \frac{h''}{h} - 21 \frac{h'^2}{h^2} \right) + \dots \quad (4.7)$$

§ 5. 剥離の生ずる条件

前述の結果を用いて、壁面で流線が剥離する条件が判

離点の位置を求めることができる。この種の研究はかなり古く、1910年の Blasius⁴⁾まで遡ることができる。 Blasius は境界の形を指數曲線で表わし、これを 1 次曲線で近似して逆流が生ずる κR の臨界値を 13.1 と評価した。指數曲線といつても、実質的には直線壁で囲まれたくさび型の発散流と同じである。

このくさび型の 2 次元発散流(または収束流)の研究は、その後まもなく Jeffrey (1915)⁵⁾ および Hamel (1917)⁶⁾ によって Navier-Stokes 方程式が厳密に解かれたことにより、活発になった。くさびの半頂角を前と同じく θ_0 とすると、逆流が

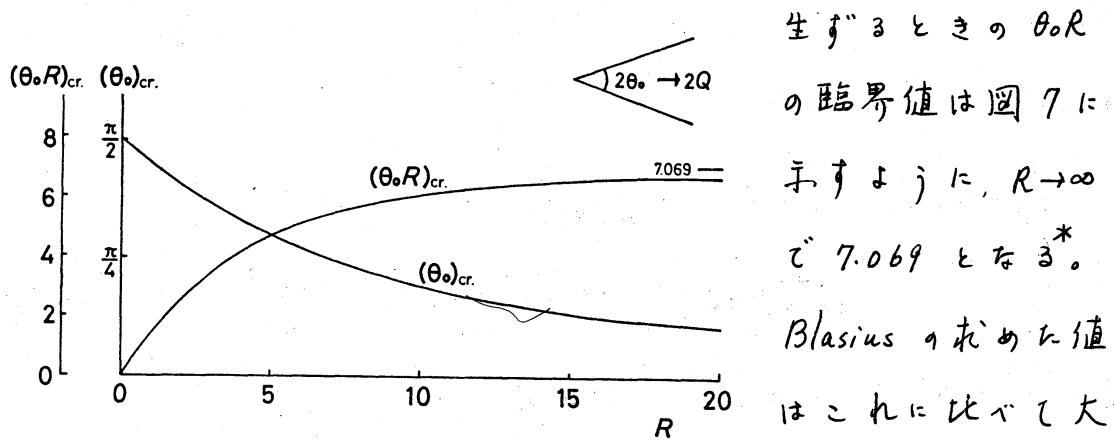


図 7. くさび型の発散流で逆流が生ずるための θ_0 および $\theta_0 R$ の臨界値。^{*} $\theta_0 > (\theta_0)_{\text{cr.}}$ で逆流が生じる。

* 図 7 における値は、Rosenhead (1963, p.144)⁷⁾ の解説を参考にして筆者が Jeffrey-Hamel の厳密解から計算したものです。

その後、Abramowitz (1949)⁸⁾ は Blasius の方法を改良して、逆流の生ずる ε の漸近値を 9.24 と求めた。Blasius は $O(\varepsilon)$ まで考慮したのに對し、Abramowitz の値は $O(\varepsilon^2)$ の項まで含めた結果である。しかし、これらの研究は直線的発散流を対象としているので、剥離点の位置を決定する目的にそぐわない。

さて、界面の形が任意であるとして剥離の有無を調べるには、壁面渦度の符号が変化するところ、すなわち、(2.13) より

$$\omega(\xi, 1) = \frac{U}{H} \sum_{n=1}^{\infty} \Omega_{2n}(\xi) C_{2n-1}^{1/2}(1) = \frac{U}{H} \sum_{n=1}^{\infty} \Omega_{2n}(\xi) = 0 \quad (5.1)$$

となる ξ の値 ξ_s が存在するかどうかを調べねばよい。前節の結果 (4.4) ~ (4.7)，おまけ同様に 1 で求めた $O(\varepsilon^3)$ の結果を (5.1) に入れて

$$\begin{aligned} \frac{H}{2U} h^2 \omega(\xi, 1) &= 1 - \frac{8\varepsilon}{105} h' + \frac{16\varepsilon^2}{363825} (40hh'' - 10bh'^2) \\ &\quad - \frac{128\varepsilon^3}{165540375} (221h^2h''' - 1474hh'h'' + 1464h'^3) = 0 \end{aligned} \quad (5.2)$$

となる。 $h = \xi$ の \times 型発散流では

$$1 - \frac{8\varepsilon}{105} - \frac{1696}{363825} \varepsilon^2 - \frac{124928}{165540375} \varepsilon^3 = 0 \quad (5.3)$$

となる。 $O(\varepsilon^2)$ を無視すると $\varepsilon = 105/8 = 13.1$ となり、Blasius の結果となり、 $O(\varepsilon^3)$ を無視すると、 $\varepsilon = 8.600$ となり、これは Abramowitz の結果 9.24 よりも厳密な値 7.069 に近い。さらに $O(\varepsilon^3)$ を考慮すると、 $\varepsilon = 6.918$ となって近似的精度はさ

うに改善されることがわかる。

以下 (5.2) を用いて 2, 3 の例につき剥離点には再付着の有無を調べてみよう。まず、§3 で論じた狭窄 (または膨張) 部のみで、すなわち (3.10) を考えよう。図 8 は $\beta = 0.5$, $\kappa R = 5, 10$ に対する壁面渦度 $(H/2U)\omega(\xi, 1)$ とその関係を示す。

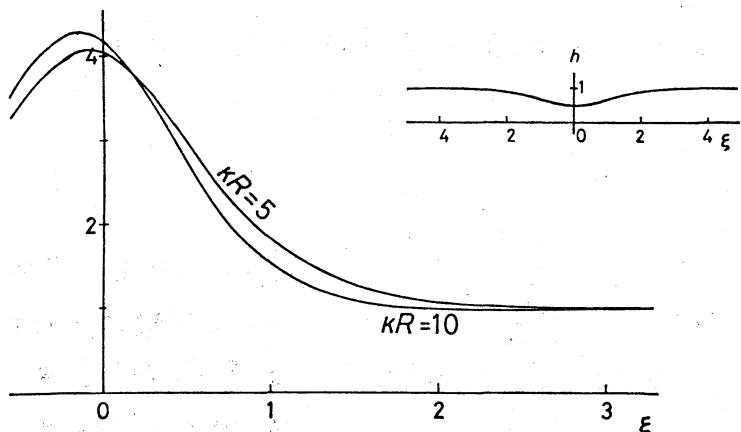


図 8. $\beta = 0.5$ の狭窄流に対する壁面渦度分布。挿入図はみでの上半分の形を示す。

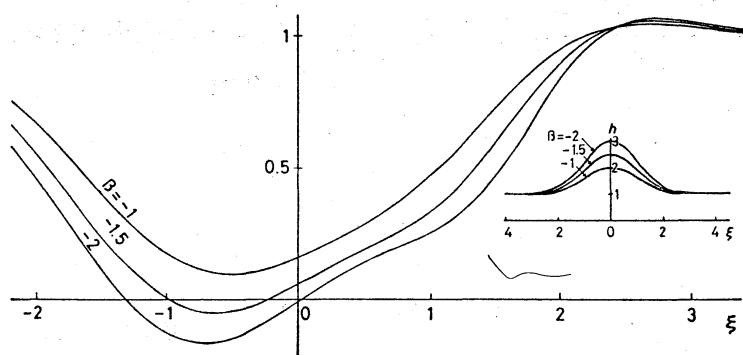


図 9. $\beta = -1, -1.5, -2; \kappa R = 10$ の狭窄張流に対する壁面渦度分布。 $\beta = -1.5, -2$ で剥離と再付着が生ずる。

この場合、 $\xi = \kappa R = 10$ 程度では逆流は全く起らなかった。狭窄部を過ぎたあたり ($\xi \approx 1.5$) で無限遠における値 (=1) より幾分小さくなる程度である。Stokes 流の場合と著しく異なるのは、壁面渦度が最大になる位置が中心 ($\xi = 0$) より上流側に寄ることである。これらの傾向は β を増してそれほど変

化しない。

ところが、図9が示すように、 $\beta < 0$ の膨張管では、 $|\beta|$ ある値以上にすこし剥離と再付着が生じる。すなはち、局所的な逆流域が現われる。また、膨張部の終わりのみならず、速度は無限遠における値よりも幾分増加すること、および、対称性が図8よりもさらに大きく破れることに注目する必要がある。

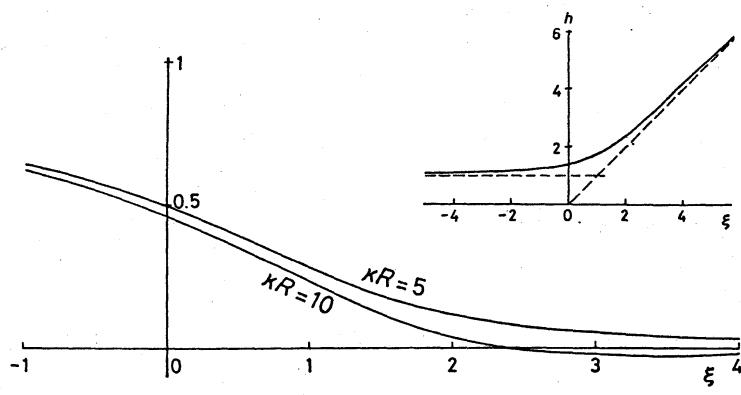


図10. 双曲型の壁面
をもつ発散流に対する
壁面温度分布。
剥離点が1つだけ
存在する。挿入図の
破線は漸近線である。

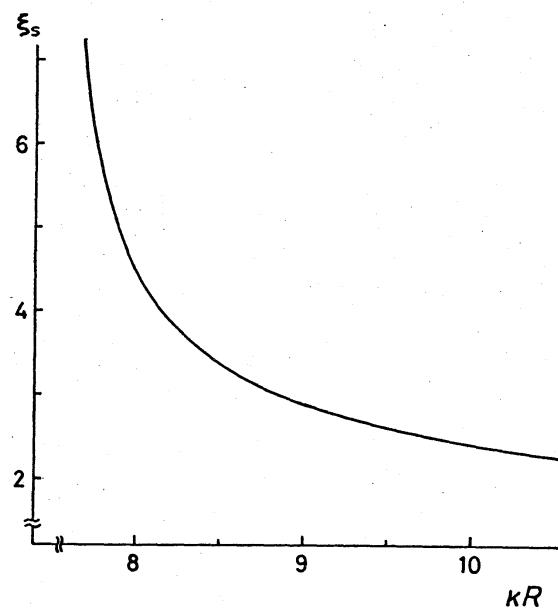


図11. 図10の流れ
に対する剥離点の位置
 ξ_s と κR との関係。

もう一つの例として曲線壁で囲まれた発散流を考えよう。

境界の形は、双曲線

$$h(\xi) = \frac{1}{2} [\sqrt{\xi^2 - 2\xi + 3} + \xi + 1]$$

で与えられるものとする。結果は図10に示される。壁面溝度は下流に向かって単調に減少し、ある点まで剥離が生じる。 δ_s は R の増加とともに上流側に移動することが図11からわかる。

本報告では、 $R=0$, $\kappa \neq 0$ の Stokes の極限の解と、 $\kappa=0$ で $R \neq 0$ の漸近解の両極端について、^{2次元の中の} 2次元定常流を議論した。実際にはこの中間の状態について議論しなければならない。この方が多いであろうが、壁面の非一様性が流れによぼす効果の、およびその傾向を知るにはこの両極端の解析で一定十分であろう。

解析的手段として超球多項式による展開を利用したが、これは2次元定常流に対する有力である。なぜなら、初めに対称条件、すべりなしの条件、流量一定の条件をすべて都合よく考慮することができ、しかも Poiseuille の解からのずれを擾動近似によって逐次に決定することが可能だからである。

本研究を行ふに当つて、慶應義塾大学川口光年教授に重い助言を頂いた。また、昭和52年度文部省科学研究費（一般

研究B および総合研究A) から資金の援助を受けた。ここに感謝の意を表する。また、口頭発表の機会を与えて下さった京都大学数理解析研究所にも御礼申し上げる。

文 献

- 1) Abramowitz, M. and Stegun, I. A. (eds.) (1972). *Handbook of Mathematical Functions*. Dover Publ. Inc., N. Y.
- 2) 森口・宇田川・一松 (1964). 数学公式 III, 岩波全書.
- 3) 今井 功 (1973). 流体力学, 前篇, 蔦華房, p244.
- 4) Blasius, H. (1910). Zeit für Math. u. Phys. 58, 225.
- 5) Jeffrey, G. B. (1915). Phil. Mag. (6), 29, 455.
- 6) Hamel, G. (1917). Jber. dtsch. Matver. 25, 34.
- 7) Rosenhead, L. (ed.) (1963). *Laminar Boundary Layers*, Oxford Univ. Press, Oxford.
- 8) Abramowitz, M. (1949). J. Math. Phys. 28, 1.