

Sturm-Liouville 型の固有値問題の数値解法

伝熱学において現れる円管内の層流熱伝達（Graetz 問題）を例に考える．流れ場が完全発達し，温度場が発達過程にある場合，以下の常微分方程式と境界条件からなる固有値問題を形成する．本稿では，シューティング法にニュートン法的な考えを援用した計算方法を紹介する．

<微分方程式>

$$\frac{d^2\Psi}{dR^2} + \frac{1}{R} \frac{d\Psi}{dR} + \lambda(1-R^2)\Psi = 0 \quad (1)$$

<境界条件>

$$\begin{cases} R=1: \Psi = 0 \\ R=0: d\Psi/dR = 0 \end{cases} \quad (2)$$

ここで， R は無次元半径を表す．

この Sturm-Liouville 型の固有値問題には，無限個の固有値 $\lambda^{(n)}$ ($n=1, 2, \dots$) とそれに対応する固有関数 $\Psi^{(n)}$ が存在する．図 1 のように，計算領域を $N-1$ 分割し，中心軸上から順に格子点番号を 1, 2, 3, \dots , N とする．

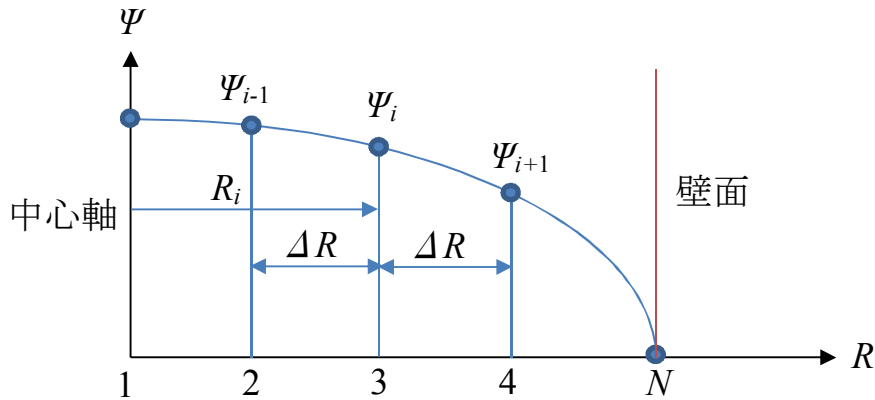


図 1 格子点の配置（領域を 4 分割の場合． $N=5$ ）

この微分方程式を 2 次精度の中心差分法で近似し，

$$\frac{\Psi_{i+1} - 2\Psi_i + \Psi_{i-1}}{(\Delta R)^2} + \frac{1}{R_i} \frac{\Psi_{i+1} - \Psi_{i-1}}{2(\Delta R)} + \lambda(1-R_i^2)\Psi_i = 0 \quad (3)$$

これを以下のように変形する．ここで， ΔR は格子点間隔であり， $R_i = (i-1)\Delta R$ である．

$$\underbrace{\left[1 - \frac{\Delta R}{2R_i}\right]}_{A_i} \Psi_{i-1} + \underbrace{\left[(\Delta R)^2 \lambda(1-R_i^2) - 2\right]}_{B_i} \Psi_i + \underbrace{\left[1 + \frac{\Delta R}{2R_i}\right]}_{C_i} \Psi_{i+1} = 0 \quad (4)$$

壁面から中心軸に向かって，順に値を求めるものとする．つまり，推定固有値 λ を適当に与えて，格

子点 $N-1$ での適当な推定値を与えれば、式(5)により中心軸上の点の値まで順次求めることができる。

$$\Psi_{i-1} = -\frac{B_i \Psi_i + C_i \Psi_{i+1}}{A_i}, \quad (i = N-1, N-2, \dots, 2) \quad (5)$$

一方で、境界条件は、中心軸上でテイラー展開を考慮し、以下のように近似されたとする。

$$\begin{cases} R=1: \Psi_N = 0 \\ R=0: \Psi_1 = \frac{4\Psi_2 - \Psi_3}{3} \end{cases} \quad (6)$$

式(5)で、 $i=2$ を代入すると、

$$\Psi_1 = -\frac{B_2 \Psi_2 + C_2 \Psi_3}{A_2} \quad (7)$$

となるが、この値が式(6)の下式

$$\Psi_{1b} = (4\Psi_2 - \Psi_3)/3 \quad (8)$$

から得られる値に合致すれば、そのときの推定固有値 λ は適切なものであると判断されるが、値が正確に合致する偶然はありえない。そこで、式(8)から得られる Ψ_{1b} の値と式(7)から得られる Ψ_1 の値

との差 $\Delta\Psi (= \Psi_{1b} - \Psi_1(\lambda))$ がゼロに近づいていくように、ニュートン法的な考えを適用する。言い

換えれば、 $\Delta\Psi$ の値が固有値 λ の値に依存すると考えれば、

$$\Delta\Psi = f(\lambda) = 0$$

が成り立つ。これより、左上付き m を反復回数として、次のように与える。

$${}^{m+1}\lambda = {}^m\lambda - \frac{\Delta\Psi}{df/d\lambda} = {}^m\lambda - c({}^m\Psi_{1b} - {}^m\Psi_1) \quad (9)$$

ここで、 c は収束の速さを調整するための定数であり、 $df/d\lambda$ が明確に定まらないことの反映でもある。この反復計算中に固有値 λ の値が変われば、式(5)中の係数 B_i も変わるので、式(7)から得られる Ψ_1 の値も修正されていく。このとき、式(9)の右辺第二項の値 $\Delta\Psi$ は小さくなっていく。この反復操作中に、固有関数を一意に定めるために、規格化しておくことより確実に収束する。例えば、式(10)のように与えれば、中心軸上での関数値 Ψ_1 を 1.0 に固定することができる。式(10)の2つ目の式は、右辺の古い関数値を全ての点に渡って定数倍して、関数値を更新することを意味する。

$$C_{nor} = 1.0/\Psi_1, \quad \Psi_i^{new} = C_{nor} \Psi_i^{old} \quad (1 \leq i \leq N) \quad (10)$$

こうして、ある固有値とそれに対応する固有関数がそれぞれ収束していく。無数に存在する固有値と固有関数のペアのうち、どれが求まるかについては、計算の入力パラメータとして与える初期の推定固有値に依存する。図2と表1にそれぞれ固有関数分布と数値解を示す。 $n=1, 2, 3, 4, 5, 6$ の固有値はそれぞれ、7.3136, 44.610, 113.92, 215.24, 348.56, 513.89 となる。

計算アルゴリズムは、以下のようになる。

1. 初期の推定固有値 λ^0 および関数値 Ψ_{N-1}^0 を与え、壁面から中心軸に向かって、順に関数の値を求める。
2. 式(9)により、固有値を修正し、再度壁面から順に中心軸までの関数の値を求める。
3. 反復計算中に、固有関数の規格化を実行する。
4. 固有値と固有関数が収束すれば計算を終了する。

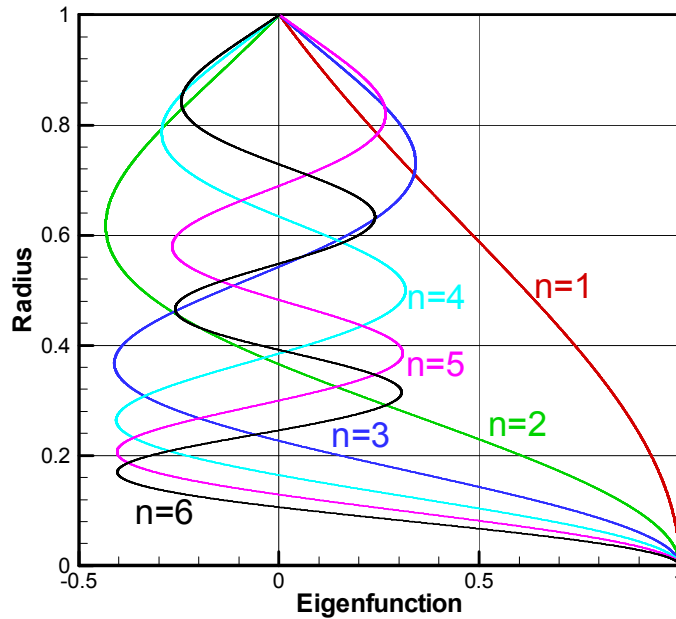


図2 $\Psi^{(1)}$ から $\Psi^{(6)}$ までの固有関数分布 ($R=0$ での値を 1 とする)

表1 円管内層流熱伝達の固有関数の数値解 (伝熱面温度一定)

(固有関数を $\Psi|_{R=0} = 1$ と規格化した場合)

R	$\Psi^{(1)}$	$\Psi^{(2)}$	$\Psi^{(3)}$
0.0	1	1	1
0.1	0.9818	0.8918	0.7355
0.2	0.9289	0.6047	0.1525
0.3	0.8455	0.2339	-0.3152
0.4	0.7381	-0.1096	-0.3921
0.5	0.6146	-0.3421	-0.1423
0.6	0.4831	-0.4322	0.1697
0.7	0.3510	-0.3976	0.3315
0.8	0.2243	-0.2845	0.3027
0.9	0.1067	-0.1411	0.1626
1.0	0	0	0