

不整網目に対する差分式およびその平板解析への応用について

近畿大学理工学部 正員 谷平勉
 近畿大学理工学部 〇正員 宮崎平和

1. まえがき 平板の曲げ問題において、差分法は良く用いられているが、その適用において、板の平面形状・変厚形状等に制限を受けている。板の平面形状が長方形・平行四辺形・三角形・円形・扇形等の直交座標・斜交座標・極座標で容易に差分表示ができるものについては、数多くの研究が行なわれているが、

図1に示すような任意な扇形や、境界辺が2次以上の関数で定義される形など、一般に網目が不整になるような形状の板についての研究は、数少ないようである。また、変厚板や直交異方性板になれば、基礎方程式が重調和方程式の形にならず、一般の偏微分方程式になり、差分法を用いるのに、通常の方法では容易ではない。そこで、本論文は以上のような差分法の不都合な面を解消するのに、注目するある1点において、周囲の有限個の点で2変数のテイラー展開を行ない、それに対して重みつき最小二乗処理をして得た連立1次方程式を解いて、 $f_x, f_y, f_{xx}, f_{xy}, f_{yy}, f_{xxx}, f_{xxy}, f_{xyy}, f_{xxx}, f_{xxy}, f_{xyy}, f_{xyy}, f_{xyy}$ の差分式を求めるという方法を用いた。この方法によれば、網目の形の如何にかかわらず $f_x, f_y, f_{xx}, f_{xy}, \dots, f_{xyy}$ の差分式を一度に求めることができるので、一般の偏微分方程式を差分式にする際にも、煩雑さが少なくなり、非常に便利である。また、曲げモーメント等を求めるのに、処理がしやすいという利点がある。

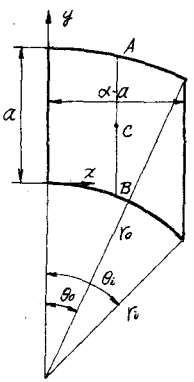


図1

2. 任意点を使った差分式

注目する点(0,0)における、関数 $f(x_0, y_0)$ のテイラー展開式は、

$$f(x_0, y_0) = f(0,0) + \left(x_0 \frac{\partial}{\partial x} + y_0 \frac{\partial}{\partial y}\right) f(0,0) + \frac{1}{2!} \left(x_0 \frac{\partial}{\partial x} + y_0 \frac{\partial}{\partial y}\right)^2 f(0,0) + \frac{1}{3!} \left(x_0 \frac{\partial}{\partial x} + y_0 \frac{\partial}{\partial y}\right)^3 f(0,0) + \frac{1}{4!} \left(x_0 \frac{\partial}{\partial x} + y_0 \frac{\partial}{\partial y}\right)^4 f(0,0) + \dots \quad (1)$$

であり、いま、図2のような周囲の n 個の点でテイラー展開を行い、 f に関する s 次の導関数の差分式を得るには、 s 次の項まで考慮すると、

$$\begin{pmatrix} a_{11} & a_{12} & \dots & a_{1m} \\ a_{21} & a_{22} & \dots & a_{2m} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ a_{n1} & a_{n2} & \dots & a_{nm} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} f_1 \\ f_2 \\ \vdots \\ f_m \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -1 & 1 & 0 & \dots & 0 \\ -1 & 0 & 1 & \dots & 0 \\ \vdots & \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ -1 & 0 & 0 & \dots & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} w_0 \\ w_1 \\ \vdots \\ w_n \end{pmatrix} \quad (2)$$

($n \geq m$)

$s=2$: $m=5, f_1=f_x, f_2=f_y, f_3=f_{xx}, f_4=f_{xy}, f_5=f_{yy}$
 $s=4$: $m=14, f_1=f_x, f_2=f_y, f_3=f_{xx}, \dots, f_{14}=f_{xyy}$

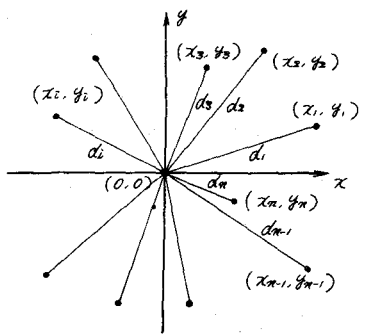


図2

下表わされる。i番目の式の誤差を δ_i とし、誤差の二乗(δ_i^2)に対して、重み η_i をつけると、誤差の二乗和Eは、 $E = \sum_{i=1}^m \eta_i \cdot \delta_i^2$ ----- (3) である。この二乗和Eを最小にする $f_1, f_2, f_3, \dots, f_m$ を決定するには、 $\partial E / \partial f_j = 0$ ($j=1, 2, 3, \dots, m$)----- (4) を m 元連立方程式として解けば良い。

3. 平板の曲げに対する適用

本論文においては、等厚任意扇形板に対して、前節の手法を適用する。等厚板の基礎方程式 $\Delta \Delta W = q/D$ ----- (5) において、 $\Delta W = U$ とおけば、(5)式は、 $\Delta U = q/D$ 、 $\Delta W = U$ ----- (6) とはり、各点の ΔW の差分式を求めておけば、自由辺を除いては処理がしや可い。

i). 一般内点 図3に示すように、周囲の8個の点で、テイラー展開を行ない、前節の方法において、 $\eta_i = 1/(d_i)^2$ ----- (7) として、 $f_x, f_y, f_{xx}, f_{xy}, f_{yy}, \Delta f$ の差分式を求める。

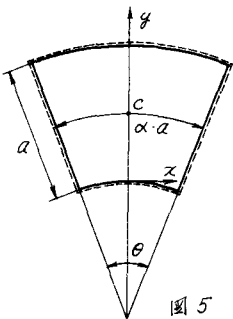
ii). 単純支持辺 図4に示すような周囲の5個の点で、テイラー展開を行って得た(2)式の、 $m+1$ 行目に、 $\Delta W=0$ の境界条件式を加えて、最小二乗法により得た5元の連立方程式を解いて、境界条件より $w_0 = w_1 = w_3 = 0$ とおけば、 $f_x, f_y, f_{xx}, f_{xy}, f_{yy}$ の差分式が求まる。

iii). 固定辺 単純支持辺と同様に、周囲の5個の点でテイラー展開を行って得た(2)式に、 $f_x = f_y = 0$ の境界条件を入れ、最小二乗法により得た3元の連立方程式を解いて、境界条件より $w_0 = w_1 = w_3 = 0$ とおけば、 $f_{xx}, f_{xy}, f_{yy}, \Delta f$ の差分式を得る。

iv). 自由辺 発表当日に解析方法と、自由辺を持つ板の2-3の数値計算例を述べる。

7. 数値計算例

① 図1の全周単純支持板に、等分布荷重が載荷した場合 ($\nu=0.3, \alpha=1.0, \theta=45^\circ$, 分割数 $M=N=10$)



② 図5の全周単純支持板に、等分布荷重が載荷した場合

($\nu=0.3, \alpha=1.0, \theta=30^\circ, k=10, M=N=10$)

	$w_c(8a^2/D)$	$M_{yc}(\dots; M/c)$ ($8a^2$)	$M_{xc}(\dots; M/c)$ ($8a^2$)
本解法	0.00404	0.0369	0.0360
*	0.00403	0.0369	0.0359
**	0.004037	0.03691	0.03575
***	0.004037	0.03732	0.03598

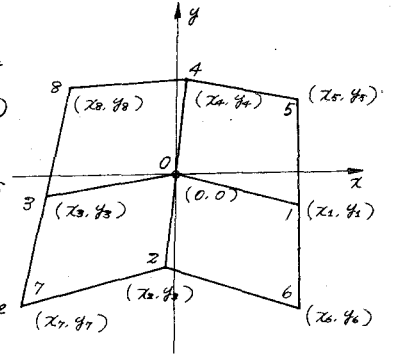


図3

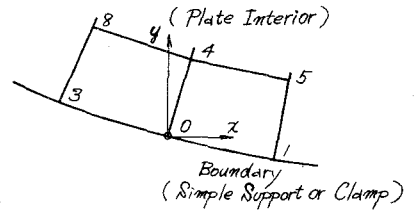
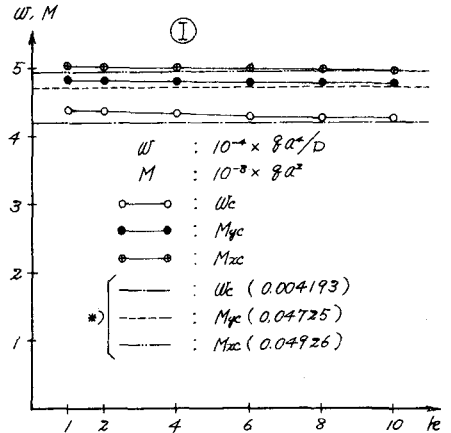


図4



* 倉田・谷平：面内力を受ける変厚四辺形板の数値解析，昭和49年度関西支那学術講演概要
 ** H.Otsuka; Finite Difference Analysis of Circular Ring Plates Supported by Edge-Beam, Proc. of JSCE, No. 220, 1973
 *** 芳村：曲線直交異方性扇形平板の曲げについて，土木学会論文報告集，No. 82, 1962