アイソパラメトリック四辺形要素を用いた離散曲面制御 Discrete surface control using isoparametric quadrilateral elements

◦藤田 慎之輔^{*1} Shinnosuke Fujita^{*1}

*1 北九州市立大学大学院 国際環境工学研究科 准教授

Assoc. Prof., Graduate School of Environmental Engineering, The University of Kitakyushu, Dr. Eng.

キーワード: 離散曲面 アイソパラメトリック四辺形要素 面勾配 Keywords: Discrete surface Isoparametric quadrilateral elements Surface gradient

1. 概要

近年, コンピュテーショナルデザイン技術の一般化に 伴い、古典幾何学にとらわれない自由な形態を有する建 築構造物が設計されるようになってきた. そのような複 雑な曲面を扱う場合,スプライン関数などのパラメト リック曲面を用いてジオメトリを連続的に扱うのが一般 的である.パラメトリック曲面は比較的高い形状表現の 自由度を有し,一般に節点数よりも少ない数の制御点座 標値で曲面の滑らかさを保持したまま形状制御が可能で あるため,形状最適化をはじめとした formfinding 技術 と相性が良く、主に RC の自由曲面シェル構造物などの 形状表現に利用されてきた他¹⁾,一般的な CAD / CG ソフトウェアに標準搭載されている.一方で,パラメト リック曲面はあくまで連続関数であるので,当該関数に 乗らない形状は当然ながら表現することができない. ま た, ラチスシェルなどを想定した場合には, 実際の構造 物としてはグリッドが存在し、グリッドの1つ1つに仕 上げが施工される離散曲面である.四角形グリッドを想 定した場合,1つ1つの面がねじれ面になってしまうと 施工性が大きく低下するため、施工性を考えれば連続曲 面としてパラメトリックに扱うことが必ずしも適切では ない場合がある.

本研究では、将来的に四角形グリッドで構成されるラ チスシェルのジオメトリデザインに適用することを想 定し、四角形要素で構成される離散曲面の形状をパラメ トリック曲面を用いることなく直接的に扱いながら意 匠の要求する形状や施工性に優れた形状を生成するた めの、面勾配の変化量を用いた形状制御汎関数を考案す る.様々な解析モデルに対して、指定点を通る制約のも とで当該汎関数を目的関数として最小化することで、建 築家のイメージする曲面の近傍で、滑らかでかつねじれ が少なく仕上げの施工しやすい曲面を生成可能であるこ

とを示す.

2. 四角形要素の面勾配

各四角形要素の面勾配を定義するために 4 角形要素のの任意の座標 x, y, z を頂点の座標 x_i, y_i, z_i ($i = 1, \dots, 4$)を用いて次式で表す.

$$x = \sum_{i=1}^{4} N_i x_i, \ y = \sum_{i=1}^{4} N_i y_i, \ z = \sum_{i=1}^{4} N_i z_i$$
(1)

ここで, N_i ($i = 1, \dots, 4$) は形状関数で2つのパラメー タ ξ, η を用いて次のように定義する ($-1 \le \xi \le 1, -1 \le \eta \le 1$).

$$N_{1} = \frac{1}{4}(1-\xi)(1-\eta), N_{2} = \frac{1}{4}(1+\xi)(1-\eta)$$

$$N_{3} = \frac{1}{4}(1+\xi)(1+\eta), N_{4} = \frac{1}{4}(1-\xi)(1+\eta)$$
(2)

*x,y*のパラメータに関する偏微分は次式で記述できる.

$$\frac{\partial x}{\partial \xi} = \sum_{i=1}^{4} \frac{\partial N_i}{\partial \xi} x_i \quad \frac{\partial x}{\partial \eta} = \sum_{i=1}^{4} \frac{\partial N_i}{\partial \eta} x_i$$

$$\frac{\partial y}{\partial \xi} = \sum_{i=1}^{4} \frac{\partial N_i}{\partial \xi} y_i \quad \frac{\partial y}{\partial \eta} = \sum_{i=1}^{4} \frac{\partial N_i}{\partial \eta} y_i$$
(3)

ここに,

$$\frac{\partial N_1}{\partial \xi} = -\frac{1}{4}(1-\eta), \quad \frac{\partial N_1}{\partial \eta} = -\frac{1}{4}(1-\xi) \tag{4}$$

$$\frac{\partial N_2}{\partial \xi} = \frac{1}{4}(1-\eta), \quad \frac{\partial N_2}{\partial \eta} = -\frac{1}{4}(1+\xi) \tag{5}$$

$$\frac{\partial N_3}{\partial \xi} = \frac{1}{4}(1+\eta), \quad \frac{\partial N_3}{\partial \eta} = \frac{1}{4}(1+\xi) \tag{6}$$

$$\frac{\partial N_4}{\partial \xi} = -\frac{1}{4}(1+\eta), \quad \frac{\partial N_4}{\partial \eta} = \frac{1}{4}(1-\xi) \tag{7}$$

日本建築学会情報システム技術委員会

第43回情報・システム・利用・技術シンポジウム論文集, 148-151, 2020年12月, オンライン Proceedings of the 43rd Symposium on Computer Technology of Information, Systems and Applications, AIJ, 148-151, Dec., 2020, Online

また,形状関数の *x*, *y* に関する偏微分については,ヤ コビアンを

$$\boldsymbol{J} = \begin{bmatrix} \frac{\partial x}{\partial \xi} & \frac{\partial y}{\partial \xi} \\ \frac{\partial x}{\partial \eta} & \frac{\partial y}{\partial \eta} \end{bmatrix}$$
(8)

とすれば

$$\begin{bmatrix} \frac{\partial N_i}{\partial \xi} \\ \frac{\partial N_i}{\partial \eta} \end{bmatrix} = J \begin{bmatrix} \frac{\partial N_i}{\partial x} \\ \frac{\partial N_i}{\partial y} \end{bmatrix} \qquad i = 1, \cdots, 4 \qquad (9)$$

の関係が成り立つことから

$$\begin{bmatrix} \frac{\partial N_i}{\partial x} \\ \frac{\partial N_i}{\partial y} \end{bmatrix} = \boldsymbol{J}^{-1} \begin{bmatrix} \frac{\partial N_i}{\partial \xi} \\ \frac{\partial N_i}{\partial \eta} \end{bmatrix} \qquad i = 1, \cdots, 4 \qquad (10)$$

により陽に計算できる.

このとき, z座標に関する面勾配 $\nabla z(\xi, \eta)$ は次式で表される.

$$\nabla z(\xi,\eta) = \begin{bmatrix} \frac{\partial z}{\partial x} \\ \frac{\partial z}{\partial y} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{4}{\sum_{i=1}^{4} \frac{\partial N_i}{\partial x} z_i} \\ \sum_{i=1}^{4} \frac{\partial N_i}{\partial y} z_i \end{bmatrix}$$
(11)

以降, 定式化の簡略化のために,

$$\frac{\partial z}{\partial x}(\xi,\eta) = z_x(\xi,\eta), \quad \frac{\partial z}{\partial y}(\xi,\eta) = z_y(\xi,\eta) \quad (12)$$

とおく.また, e 番目の要素に関する量であることを 左下添え字で表すものとする.例えば, 要素 e の ξ = 1.0, η = 0.0 の点における x 方向勾配は $_{eZ_x}(1.0, 0.0)$ と なる.

3. 扱う最適化問題と数値例題

パラメトリック曲面を用いずに,指定された点を通る なるべく滑らかな曲面を求めることを考える.初期形状 はスパン 10m を 6×6 に分割した正方形の格子メッシュ にランダムな鉛直方向座標を付与したものとし,4 隅の点 ([0,0,0], [10,0,0], [0,10,0], [10,10,0]) と中央の点 ([5,5,4]) に指定座標を与える (図 1).

なお,ここでは四角形要素は図のように規則的に並べ られているものと仮定する (図 2). 隣同士の面の勾配が 急激に変化しないような汎関数を与えれば,滑かな曲面 が生成可能と考える. x, y 方向のメッシュの分割数を Nとし,各要素の中央 ($\xi = \eta = 0.0$)の勾配を x, y 方向そ



図1 初期形状

図2 要素番号図

れぞれで計算した上で,隣同士の勾配差の2乗和を *f*₁ とすると,次のようになる.

$$f_{1} = \sum_{i=1}^{N} \sum_{j=1}^{N-1} \{ {}_{N \cdot i+j} z_{y}(0,0) - {}_{N \cdot i+j+1} z_{y}(0,0) \}^{2} + \sum_{j=1}^{N} \sum_{i=1}^{N-1} \{ {}_{N \cdot i+j} z_{x}(0,0) - {}_{(N+1) \cdot i+j} z_{x}(0,0) \}^{2}$$
(13)

この式の第1項は y 方向について勾配差の2 乗を計算し ており,第2項は x 方向について勾配差の2 乗を計算し ている.例えば,解析モデルの例だと,1-2間,2-3間, …,5-6間,7-8間,…,35-36間の y 方向の勾配差の2 乗和と,1-7間,7-13間,…,25-31間,2-8間,…,30-36 間の x 方向の勾配差の2 乗和の和が f₁ となる.

まず, 汎関数 f_1 を最小化する次の最適化問題を解いて みる.

minimize
$$f_1$$

subject to $z_i = \bar{z}_i \quad (i \in \mathbf{S})$ (14)

ここで,Sはz座標を指定する節点番号の集合を表し, z_i は節点のz座標, \bar{z}_i はz座標の指定値である.

本論文で扱う最適化問題は全て逐次二次計画法²⁾に より解くこととし,感度解析は差分近似により行った. 図1の解析モデルに対して問題(14)を解いた結果,最適 性条件を満たす解が得られたが,形状は図3のようにな り,起伏が激しく滑らかさの失われた形状となった.四 角形要素が極端なねじれ面となってしまっているため, それを抑制する汎関数として,各要素の対角の頂点にお ける勾配差に着目し,その2乗和 f₂を考える.

$$f_{2} = \sum_{e=1}^{N^{2}} \left[\left\{ e^{z_{x}}(-1,-1) - e^{z_{x}}(1,1) \right\}^{2} + \left\{ e^{z_{x}}(1,-1) - e^{z_{x}}(-1,1) \right\}^{2} + \left\{ e^{z_{y}}(-1,-1) - e^{z_{y}}(1,1) \right\}^{2} + \left\{ e^{z_{y}}(1,-1) - e^{z_{y}}(-1,1) \right\}^{2} \right]$$
(15)

この汎関数を最小化すれば,ねじれ面が抑制される. 先ほどの汎関数と合わせた次のような最小化問題を考 える.

minimize
$$f_1 + f_2$$

subject to $z_i = \bar{z}_i$ $(i \in \mathbf{S})$ (16)

これを先ほどと同様に逐次二次計画法で解くと図4のように滑らかな曲面が得られた.



図 3 問題 (14) の最適化結果 図 4 問題 (16) の最適化結果

4. その他の数値例題

問題(16)の有効性と汎用性を確かめるため,指定点や グリッド分割数を変えた様々な数値例題を解く.設定し た初期形状と指定点を図5に示す.モデルa,モデルbと もに初期形状はランダムに設定し,グリッド分割をそれ ぞれ6x6,12x12としている.また,指定点はモデルaは 5箇所,モデルbは8箇所設けた.

問題 (16) の最適化結果を図6にそれぞれ示す.また, 図7及び8には,最適化結果の初期解や解析モデルの差 異に対する依存性の有無を調べるために,初期解を様々 に変化させて繰返し最適化計算を実行(計5回)した際の 収束履歴を f₁, f₂のそれぞれの値について示している.

図6を見ると,モデル a,モデル b いずれの解析モデ ルについても,指定点をすべて通り,滑らかで,かつね じりの少ない離散曲面を生成できていることが確認でき る.また,図7及び図8を見ると,モデル a,モデル b い ずれの解析モデルも,初期解に依存することなく概ね同 様の計算計算ステップ数で同一の最適解に収束している ことがわかる. $f_1 \ge f_2$ は,それぞれマクロな滑らかさ, ミクロな滑らかさを制御する汎関数であると解釈でき る.今回の数値実験では単純和を目的関数としたが,そ れぞれの汎関数に重み付けを行うことで,マクロな滑ら かさ,ミクロな滑らかさのいずれを優先するかといった 制御も可能であると考えられる.



図 5 初期形状と指定点



 $f_1 = 0.0, f_2 = 2.560$ (a) モデル a (b) モデル b 図 6 図 5 の解析モデルに対する問題 (16) の最適化結果





図7 初期解を様々に再設定した場合の f1 の収束履歴



図8 初期解を様々に再設定した場合の f2 の収束履歴

5. まとめと今後の展望

パラメトリック曲面を用いずに,指定されて点を通 り,かつ滑らかな曲面を生成するための形状制御汎関数 を考案した.今回提案した汎関数はすべて連続関数であ るので,数理計画法により高速に解くことが可能であ る.f₁はマクロな滑らかさを,f₂はミクロな滑らかさ を測るものさしとして使用できる.なお,汎関数f₂は 最小化すると曲面はマリオネットメッシュ³⁾に近づく と考えられる.前節で述べたように,それぞれの汎関数 に重み付けを行うことで,マクロな滑らかさ,ミクロな 滑らかさのいずれを優先するかを制御できる.また,仕 上げ面の施工性を確実に担保するために,f₂を制約条件 として扱うアプローチも有効であると考えられる.

今後の展望としては、まずは定式化の汎用性向上が挙 げられる.本研究で示した定式化は、*x*,*y*方向に整然と 並べられたトポロジーを前提としており、汎用性がなく 数学的に美しくないため、あらゆるトポロジーに対して 適用可能な仕組みの構築が望まれる.また、本手法を構 造最適化問題へ組み込むことも容易であると考えられ る.今回の数値実験では構造性能は一切考慮していない ので、剛性(ひずみエネルギー、コンプライアンス,etc.) や耐力(応力分布,座屈荷重係数,etc.)といった力学的 性能との多目的最適化への展開が期待される.

謝辞

本研究の一部は CREST JPMJCR1911 の助成を受けた ものである.ここに記して謝意を表する.

[参考文献]

- S. Adriaenssens, P. Block, D. Veenendaal, and C. Williams. Shell structures for architecture: Form finding and optimization. *Routledge*, 2014.
- R. E. Perez, P. W. Jansen, and J. R. R. A. Martins. pyopt: a pythonbased object-oriented framework for nonlinear constrained optimization. *Structural and Multidisciplinary Optimization*, Vol. 45, No. 1, pp. 101–118, 2012.1.
- R. Mesnil, C. Douthe, O. Baverel, and B. Leger. Marionette meshes: Modelling free-form architecture with planar facets. *International Journal of Space Structures*, Vol. 32, pp. 184–198, 2014.