○東北大学工学部	学生員	渡邉 大貴
東北大学大学院工学研究科	正 員	加藤 準治
東北大学大学院工学研究科	正 員	京谷 孝史

1. はじめに

近年, 異種材料をうまく配置することで力学的な性能を 最大にすることを目的にしたマルチマテリアルトポロジー 最適設計に大きな関心が寄せられている.

マルチスケールトポロジー最適化では, SIMP 法¹⁾と呼 ばれる単純な緩和材料モデルをマルチマテリアル用に拡張 した SIMP 法が用いられるが、3 相材料以上になると材料が 明確に2値化しずらくなるという問題がある.近年,Watts ら²⁾によって3相材料以上で2値化が可能な方法が提案さ れた.しかし,その性能評価は十分に行われていない.

そこで、本研究ではまず Watts らの手法を再現し、その 信頼性と性能評価を行うとともに3相材料の拡張 SIMP 法 との比較を行う.

2. マルチマテリアル拡張 SIMP 法

3つの異なる材料からなる3相材料拡張 SIMP 法の場合は

$$E = s_1^{p} E_{12} + (1 - s_1^{p}) E_3$$

= $s_1^{p} ((1 - s_2^{p}) E_1 + s_2^{p} E_2) + (1 - s_1^{p}) E_3$ (1)

と表される. ただし, $(0 \le s_1, s_2 \le 1)$

*E*₁ および *E*₂, *E*₃ はそれぞれ材料 1 および 2, 3 のヤン グ率を意味する. また, E₁₂は, 材料1と2で構成された 複合材料を意味する.式(1)より,3相材料の場合は2種類 の設計変数を必要とする.なお, s1 は,全材料に対する材 料1と2で構成された2相材料の体積比率, s2 は材料1と 2を足した総対積に対する材料2の体積比率を示している. 感度解析で便宜上, Eを s1, s2 で微分した値が正で得られ るようにしたいため, E_1 , E_2 , E_3 を $E_2 > E_1 > E_3$ とする.

3. Watts らの提案手法の概要

以下,密度フィルタリングを受けた設計変数 s1, s2 をそ れぞれ *s*₁, *s*₂ と記す.式 (1) 同様にして,設計領域内の任 意の最小単位体積 x において, 材料 1, 2, 3 の密度はそれ ぞれ

$$\tilde{v}_1(\mathbf{x}, \tilde{s}_1, \tilde{s}_2) = \tilde{s}_1^p (1 - \tilde{s}_2^p)$$
 (2)

$$\tilde{v}_2(\boldsymbol{x}, \tilde{s}_1, \tilde{s}_2) = \tilde{s}_1^{\mathrm{p}} \tilde{s}_2^{\mathrm{p}} \tag{3}$$

$$\tilde{v}_3(\mathbf{x}, \tilde{s}_1, \tilde{s}_2) = 1 - \tilde{s}_1^p$$
 (4)

ただし, $(0 \le \tilde{s}_1, \tilde{s}_2 \le 1)$ が成り立つ必要がある. これらの 式で得られた v に対して,最も密度が高いある単一の材料

Key Words: トポロジー最適化, マルチマテリアル, 有限要素法, 感度解析 〒 980-8579 仙台市青葉区荒巻字青葉 6-6-06, TEL 022-795-7425, FAX 022-795-7423

いた変換
$$\hat{v}(\tilde{v})$$
 行う. これは, ハイパボリックタンジェント
関数を修正したものであり,

へ追いやるような操作を行う.そのために,閾値関数を用

$$\hat{v}(\tilde{v}) = \frac{1}{2} \left(\frac{\exp(2\epsilon(\tilde{v} - T)) - 1}{\exp(2\epsilon(\tilde{v} - T)) + 1} + 1 \right)$$
(5)

.

と表せる. ここで, T ∈ (0,1) は 2 値化の基準となる密度を 示すパラメータであり、 ϵ はハイパボリックタンジェント 関数をヘヴィサイド関数にどれだけ近づけるかを示すパラ メータである. T の適切な値域は 1/2 ≤ T ≤ 1/3 とされて いる.本研究では各材料を平等に評価したいため、T = 1/2 を用いた.式(5)の変換によって v₁を v₁(v₁)へ2値化した 場合,3相材料の密度の前提条件が成り立たない.すなわ ち, ŷ₁ + ỹ₂ + ỹ₃ ≠ 1 となってしまう. この矛盾をを避ける ため, さらに v, v, を,

$$\hat{v}_1 + \hat{v}_2 + \hat{v}_3 = 1 \tag{6}$$

$$\frac{\hat{v}_2}{\hat{v}_3} = \frac{\tilde{v}_2}{\tilde{v}_3} \tag{7}$$

を満たすような ŷ2, ŷ3 へと変換する. こうして, 設計領域 すべての単位体積において2値化の操作を行って得られた 密度を $\hat{v}^{(1)} = (\hat{v}_1^{(1)}, \hat{v}_2^{(1)}, \hat{v}_3^{(1)})$ とすると,材料 2,3 をそれぞれ 式 (5) へ代入した場合についても同様に考えて ŷ⁽²⁾,ŷ⁽³⁾ が 得られる.最後に,操作的偏りをなくすため平均をとって

$$\hat{\boldsymbol{\nu}} = \frac{1}{3} (\hat{\boldsymbol{\nu}}^{(1)} + \hat{\boldsymbol{\nu}}^{(2)} + \hat{\boldsymbol{\nu}}^{(3)})$$
(8)

とすることで,最終的な ŷを得る.上記の操作は, n+1相 (*n* は *n* ≥ 2 の自然数)の材料でも定式化することができる. 式(5)~(8)の操作を一つの式にまとめると、

$$\hat{v}_{i} = \begin{cases}
\frac{1}{n+1} \left(\left(\sum_{k=1}^{n+1} c(\tilde{v}_{k}) \right) \tilde{v}_{i} + (1 - c(\tilde{v}_{i})) \right) \\
\text{for } i = 1, \cdots, n \\
1 - \sum_{i=1}^{n} \hat{v}_{i} \\
\text{for } i = n + 1
\end{cases}$$
(9)

ここで, c(v) は以下である.

$$c(\tilde{\nu}) = \frac{1 - \hat{\nu}(\tilde{\nu})}{1 - \tilde{\nu}} \tag{10}$$

4. 最適化問題の設定

本研究ではひずみエネルギーを目的関数として,それを 最大化することで剛性最大化を解く.以下のように最適化 問題を設定した.

minimize
$$f(\mathbf{s}) = -\int_{\Omega} \varepsilon^{T} \sigma d\Omega$$

subject to $h_{1}(\hat{\mathbf{v}}(\tilde{\mathbf{s}}(\mathbf{s}))) = \frac{1}{n_{\text{elm}}} \int_{\Omega} \hat{\mathbf{v}}_{1}(\mathbf{s}) d\Omega \le v_{1}^{\text{UB}}$
 $h_{2}(\hat{\mathbf{v}}(\tilde{\mathbf{s}}(\mathbf{s}))) = \frac{1}{n_{\text{elm}}} \int_{\Omega} \hat{\mathbf{v}}_{2}(\mathbf{s}) d\Omega \le v_{2}^{\text{UB}}$
 $h_{3}(\hat{\mathbf{v}}(\tilde{\mathbf{v}}(\tilde{\mathbf{s}}(\mathbf{s})))) = \frac{1}{n_{\text{elm}}} \int_{\Omega} \sum_{i}^{3} \hat{v}_{i}^{q}(\mathbf{s})(1 - \hat{v}_{i}(\mathbf{s}))^{q} d\Omega \le m^{\text{UB}}$ (11)

*h*₃ (*ŷ*(*ỹ*(*š*(*s*)))) の関数では,密度の混ざり具合について制約 をかけている.

5. 感度解析手法およびその精度検証

本研究では勾配基本法による最適化アルゴリズムを用いるため、 $\partial f/\partial s_i$ 、 $\partial h/\partial s_i$ を求める必要がある.まずは、本手法によって得られた感度を以下の有限差分法の式に従って得られた感度と比較し、その精度を検証する.

$$\nabla_{s}f = \frac{f\left(s + \Delta s\right) - f\left(s\right)}{\Delta s_{i}}$$
(12)

式(12)は計算量が膨大になるため実用には向かないが,そ の単純な原理から感度の正しさは保証され,ここではベン チマークとして用いられる.本検証例で用いる解析条件を 図-2に,材料定数を表-1に示す.それぞれの感度解析法に よって得られた要素毎の初期感度を図-1に示す.図-1より, それぞれの感度が描く曲線はほぼ一致しており,本手法に よる感度解析は高い精度を有するといえる.



図-1 感度解析の精度検証



図-2 構造解析モデル

表-1 数値計算例に用いた使用材料			
	材料 1(青)	材料 2(緑)	空気
ヤング率 (GPa)	220	230	0.001
ポアソン比	0.3	0.3	0
体積制約 (%)	25	25	50

6. 最適化数值計算例

本手法を用いた最適化数値計算例を紹介する.ただし,解 析条件は図-2のとおりで,要素数は100×50 = 5000である.



図-3 最適化結果上) 3 相材料拡張 SIMP 法の結果下) Watts らの 手法の結果

7. まとめ

- Watts らの手法を用いた場合、より2値化された最適 化結果が得られ、多少ではあるが剛性も上がった.ま た、収束までのステップ回数も少なかった。
- Watts らの手法は空気以外の各材料のヤング率 E₁, E₂の数値を入れ替えても計算可能なため汎用性に優れ、マルチフィジクスなどの諸問題のマルチマテリアルトポロジー最適化などへの応用が期待できる。

参考文献

- Zhou, M., Rozvany, G.I.N.: The COC algorithm, part II : Topological, geometrical and generalized shape optimization, *Comp. Meths. Appl. Mech. Eng.*, 89, pp. 309–336, 1991.
 S. Watts, DA. Tortorelli : An *n*-material thresholding method for
- S. Watts, DA. Tortorelli : An n-material thresholding method for improving integerness of solutions in topology optimization, *Int.* J. Numer. Meth. Engrg. 108(2016)1498-1524.