

マルチスケルトポロジー最適化手法と解析的感度導出法の提案

Analytical sensitivity analysis for decoupling multi-scale topology optimization of composites

谷地 大舜¹, 加藤 準治², 高瀬 慎介², 寺田 賢二郎², 京谷 孝史¹

Daishun YACHI, Junji KATO, Shinsuke TAKASE, Kenjiro TERADA and Takashi KYOYA

¹ 東北大学大学院 工学研究科 土木工学専攻 (〒980-8579 宮城県仙台市青葉区荒巻字青葉 6-6-06)

² 東北大学災害科学国際研究所 (〒980-8579 宮城県仙台市青葉区荒巻字青葉 6-6-06)

The present study proposes an analytical sensitivity analysis for a so-called multi-scale topology optimization introduced to minimization of compliance of three dimensional structural problems. The multi-scale topology optimization is a strategy to optimize topology of microstructures applying a decoupling multi-scale analysis based on a homogenization method. The stiffness of the macrostructure is maximized with a prescribed material volume of constituents under linear elastic regime. A gradient-based optimization strategy is applied and an analytical sensitivity approach based on the adjoint method is proposed to reduce the computational costs. It was verified from a series of numerical examples that the proposed method has great possibility for microscopic advanced material designs.

Key Words: multi-scale topology optimization, topology optimization, adjoint sensitivity analysis, decoupling multi-scale analysis, microstructures, homogenization

1. はじめに

複合材料の力学的挙動は、ミクロ領域における構成材料の配置や形状、寸法などの幾何学的特性に強く依存し、その依存性は材料の破壊に至るような非線形領域においてより顕著になることが知られている。材料開発の分野では、このようなスケール間の階層的な依存性を考慮して材料設計が行われることが多い。例えば合金の材料開発分野では材料強度の改善や靱性の向上を図る場合、それを可能にするミクロ結晶構造の研究が行われ、繊維補強材においては、強度や耐衝撃性能の改善を目指して、ミクロ的な観点から補強材の最適配置や形状の検討が行われる。これらに共通することは、最適なミクロ構造を見つけることによって、マクロ構造の力学的パフォーマンスを目的どおりに制御する、あるいは最大限に引き出すことを意図していることである。

近年、材料のミクロな特性を制御できる生産技術が現実のものとなりつつあるという背景を踏まえ、本研究ではミクロ構造の材料配置（ここではトポロジー）を最適化することでマクロ構造のパフォーマンスを最大にする手法の開発を行う。

トポロジー最適化の研究については、これまでマクロ構造のトポロジーを対象とした研究開発が行われてきた経緯があり、材料のミクロ構造を対象としたトポロジー最適化の研究についてはそれほど多く報告されていない。ミクロ構造のトポロジー最適化を実施した代表的な研究報告を述べると、例えば、Sigmund⁽¹⁾は逆均質化法と称する方法を用いて、所与のマクロ材料剛性 C^H と等価な剛性を発現するミクロ構造のトポロジー決定手法を提案している。また、SigmundとTorquato⁽²⁾はその応用として、所与の熱膨張係数と等価になるミクロ構造トポロジーの決定手法を提案し、Larsenら⁽³⁾は負のポアソン比を発現できるミクロ構造トポロジーを紹介している。しかし、これらはミクロ構造だけの、つまり、ミクロ領域における境界値問題のみで構成される支配方程式を解き、マクロ構造の挙動については考慮していない点に問題がある。一方、Rodriguesら⁽⁴⁾は、マクロ構造とミクロ構造の両方の挙動を加味し、両者のトポロジーを同時に最適化できる階層的な手法を提案している。しかし、この手法は一つのマクロ構造に異なるミクロ構造トポロジーが多数存在できるという状態を許容しており、均質化法で仮定する周期性を逸脱するとともに製作可能性を考慮しても非現実的な問題設定であるといえる。均質化法の周期性の仮定に逸脱しない問題設定としては、Niuら⁽⁵⁾の研究報告がある。その研究報告では低次固有振動数の最大化を目的としてミクロとマクロ構造両方のトポロジーを同

* 原稿受付 2013 年 10 月 1 日, 改訂 2013 年 11 月 21 日, 発行 2013 年 12 月 13 日. ©2013 年 日本計算工学会.

Manuscript received, October 01, 2013; final revision, November 21, 2013; published, December 13, 2013. Copyright ©2013 by the Japan Society for Computational Engineering and Science.

時に最適化する手法を提案しており、そこでは「マイクロ構造はマクロ構造全体において一つ（一種類）だけ存在する」とした問題設定を行っている。

本研究では、製作可能な範囲を考慮して、「マクロ構造の幾何（トポロジーや形状）は初期の状態から不変とし、あくまでマクロ構造のパフォーマンスを最大にする唯一のマイクロ構造トポロジー（マクロ構造全体で一種類のみ存在）を決定する」という問題設定を行うことにする。具体的には、マイクロ構造トポロジーはマクロ構造のどの物質点を取り出しても同じものが周期的に配置されているという設定である。Niu ら⁽⁵⁾の問題設定とは異なりマクロ構造のトポロジーを変化させない（最適化しない）理由は、例えば合成ゴムで作られたタイヤの設計のように、そのマクロ構造のトポロジーは様々な条件から固定されてしまい、マイクロ領域における材料設計のみで構造特性をコントロールしなければならないような現実的な設計環境を想定したためである。

ところで、上記のようなマイクロ-マクロ連成問題を解くためには、均質化法を基本としたマルチスケール解析法の導入が必要となる。均質化法によるマルチスケール解析法については、これまで多くの研究成果が報告され、現在では材料・幾何学的非線形特性を考慮に入れた様々な解析手法が提案されている^{(6)~(10)}。これらは、マイクロおよびマクロ双方の境界値問題の精度を高めるために二変数境界値問題をマイクロ-マクロを相互にやり取りしながら同時に解くもので「マイクロ-マクロ連成型のマルチスケール解析法」と呼ばれており、理論的にも確立された信頼できる手法である。しかし、これらの解析手法は理論的に難解であることに加え、計算量が膨大となることから実設計に応用されることは少ない。そのため、Niu ら⁽⁵⁾の最適化手法をはじめ、「マイクロ-マクロ連成型のマルチスケール解析法」を基本とする最適化手法は、線形弾性問題であれば適用可能であるが、それを非線形構造問題へ拡張することは、理論を複雑化するだけでなく計算量が著しく増加するため、実用上の課題が大きい。

なお、著者らの知る限りでは、連成型マルチスケール解析法を基本としたマルチスケールトポロジー最適化の研究のうち非線形構造問題を扱ったものに、Nakshatrala ら⁽¹¹⁾の研究報告がある。Nakshatrala ら⁽¹¹⁾は、超弾性 Neo-Hookean モデルを用いた場合のマルチスケールトポロジー最適化問題を定式化しているが、やはり計算量が膨大となることから multilevel nested Newton 法と称される近似法^{(12)~(15)}を取り入れることで計算量を減らし、さらに並列計算を導入することによって計算を可能にしている。しかし、その最適化計算例をみると、計算効率を向上させるために上記の処置をとったにも関わらず依然として計算量は多く、結果としてマイクロおよびマクロ構造ともに非常に粗い要素メッシュを用いざるを得なかった経緯が伺える。また、経路非依存型の使用材料モデルのみを扱っており、そもそも数値計

算量が小さくてすむ材料モデルであるがこの手法を塑性材料のような経路依存性を示す材料モデルへ適用することは計算コストの観点から事実上不可能であるといえる。

このような背景から、加藤ら⁽¹⁶⁾は、「分離型マルチスケール解析法⁽¹⁸⁾」と呼ばれる新しい手法を用いたマルチスケールトポロジー最適化手法を提案している。分離型マルチスケール解析法は、寺田ら⁽¹⁸⁾および Terada ら⁽¹⁹⁾、Watanabe ら⁽²⁰⁾によって紹介されたもので、マイクロ-マクロ二変数境界値問題を分離して解く手法である。この手法は、主に材料非線形性や幾何学的非線形性を有する変数境界値問題等、複雑で数値計算量も多い問題に対し、「数値材料実験」と称する近似的アプローチを導入することでその数値計算量を極力小さくすることを意図したものである。また、この手法はマイクロおよびマクロ境界値問題を個別に解くことから、理論的にも明快な近似的手法であり、様々な材料モデルにも同じ枠組みで適用出来る点において汎用性に優れる。

そこで、本研究では文献⁽¹⁶⁾に続いて分離型マルチスケール解析手法の適用を前提としたマルチスケールトポロジー最適化手法の開発を目的とする。ただし、本研究は分離型マルチスケール解析手法をトポロジー最適化に導入するための基礎的段階であるため、文献⁽¹⁶⁾と同様に線形弾性体を用いた構造問題を仮定し、マクロ構造の剛性を最大（コンプライアンスを最小）にする最適化問題を扱う。

本研究で新たに実施することは、(i) 文献⁽¹⁶⁾で提案された二次元マルチスケールトポロジー最適化法を三次元問題へ拡張し、本手法の一般化を図ること、(ii) 随伴法を基本とした「解析的感度解析法」の提案を行うことである。後者については、文献⁽¹⁶⁾で提案されている「準解析的感度解析法」を用いた場合、有限要素数の増加に伴い計算コストが著しく増加し、三次元問題へそのまま適用することは困難であることを事前の調査で把握したため、その改善を図るために提案するもので本論文の主要部分である。これについては本文で詳細に記述する。

本論文では、まず三次元構造問題を対象とした分離型マルチスケール解析法の概要を述べ、理解を容易にするために適宜二次元問題の図を用いながら本手法を説明する。次に本研究で使用した材料モデルと最適化問題の定式化について記述する。なお、本研究では数値解析上有効な最適化アルゴリズムとして、最適性規準法⁽²¹⁾ (optimality criteria method: 以下、OC 法と略す) を適用した。その後、本研究で提案する、随伴法を基本とした解析的感度解析法について述べ、その導出過程について説明する。最後に、いくつかの数値解析例を用いて本手法の三次元構造問題への適用性を検証する。

2. 均質化に基づく分離型マルチスケール解析手法

2.1 概要 分離型マルチスケール解析手法^{(18)~(20)}

は、マイクロ-マクロ二変数境界値問題を同時にカップリングしながら解く一般的な手法と異なり、マイクロ-マクロ二変数境界値問題を個々の境界値問題に分離して解く手法である。まず、マイクロ境界値問題については、均質化法を基本として周期的なマイクロ構造（ユニットセル）を取り出し、それを数値的な供試体とみなして材料実験を模擬する。そして、ここで得られたマイクロ解析結果をマクロな材料変数に変換することで、マクロ材料応答を計測したものとする。このようにユニットセルに対する数値解析を通してマクロ材料挙動を得る一連の操作は「数値材料試験」と称されている。本研究では線形弾性体を想定しているため、マイクロ解析で得られるマイクロ応力 σ からマクロ応力 Σ を計算し、それをマクロ材料剛性 $\mathbb{C}^H$ に変換する。そして、得られたマクロ材料剛性を直接用いてマクロ境界値問題を解く手順となる。

なお、従来の線形のマルチスケール解析では、ユニットセルに与える所与のマクロひずみ E とユニットセル内の擾乱変位に線形の関係があると仮定し、それを特性変位（一般に χ と置かれる）と呼ばれる変数を導入することでマクロ材料剛性 $\mathbb{C}^H$ を求めるが、本手法では特性変位を必要とせず、あくまでユニットセルに課す数値材料試験結果からマクロ剛性を求める点が理論的に異なる。以下では、線形弾性問題の分離型マルチスケール解析法について概説し、詳細については文献^{(18)~(20)}を参考にされたい。

2.2 ミクロ境界値問題 力学的平衡状態にある周期的なマイクロ構造を有する非均質弾性体に対して、力学的に等価な均質体を定義したものをマクロ構造と呼ぶ。ここでいう力学的に等価とは、マクロ構造内の任意の点 x におけるマクロ応力 Σ が非均質性を特徴づける周期的なマイクロ構造（ユニットセル）に依存し、それによって定義される。すなわち、次式のようにユニットセル内に分布するマイクロ応力 σ の体積平均で求められることを意味する。

$$\Sigma = \frac{1}{|Y|} \int_Y \sigma dy = \langle \sigma \rangle \quad (1)$$

ここで、 Y は周期的なマイクロ構造領域を意味し、 y はマイクロ構造内の任意の点を示す位置ベクトルでマイクロスケール変数と呼ばれる。

同様にマクロひずみ E とマイクロひずみ ε も次のような関係にある。

$$E = \frac{1}{|Y|} \int_Y \varepsilon dy = \langle \varepsilon \rangle \quad (2)$$

ここで、マイクロひずみ ε は、ユニットセル内のマイクロな変位場 $w(x, y)$ より、次式のように定義され、

$$\varepsilon = \nabla_y^{\text{sym}} w \quad (3)$$

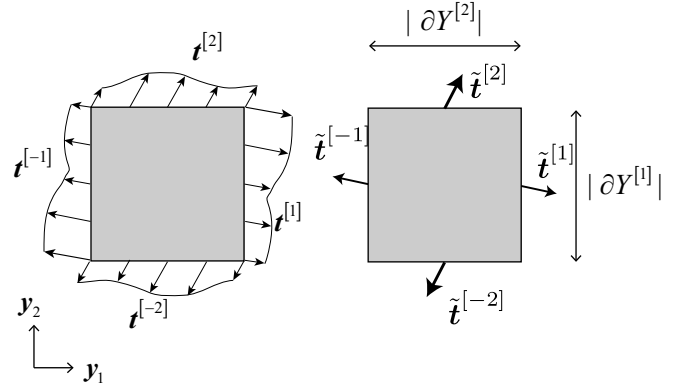


Fig. 1 Traction force vector t of a unit cell and macro-stress vector $\tilde{t}$ in 2D

また、マイクロ変位場 w は次式のようにマクロひずみに比例して線形分布する項 Ey （線形変位場）と非均質性に起因して生ずる線形分布からのずれを表す擾乱項 u^* に分解できるものとする。

$$w = Ey + u^* \quad (4)$$

ただし、この擾乱変位 u^* には、次式のようにユニットセル境界上 ∂Y で周期的であるという拘束条件を課す。

$$u^*|_{\partial Y^{[k]}} = u^*|_{\partial Y^{[k-1]}}, \quad \text{for } k = 1, 2, 3 \quad \text{on } \partial Y^{[k]} \quad (5)$$

ここで、 $\partial Y^{[k]}$ は二次元問題では Fig.1, 三次元問題では Fig.2 に示すようにユニットセルが矩形でその境界面が座標軸と平行に定義されていると仮定した場合に、正規直交基底ベクトル e_k が法線ベクトルとなるような境界領域を意味する。

また、この擾乱変位 u^* の周期性より、実変位についても次式のような対となる境界面間の相対変位に関する拘束条件式が得られる。

$$w^{[k]} - w^{[k-1]} = EL^{[k]} \quad (6)$$

ここで、簡単のため $w^{[k]} := w|_{\partial Y^{[k]}}$ とおいた。また、 $L^{[k]}$ は、矩形ユニットセルの e_k 軸方向において対となる境界面上の物質点を結合するための境界辺ベクトルと呼ばれ、以下のように定義される。

$$L^{[k]} := y|_{\partial Y^{[k]}} - y|_{\partial Y^{[k-1]}} \quad (7)$$

また、ユニットセルのもう一つの周期境界条件として、単位ベクトル n を有する境界面上のマイクロ表面応力ベクトル $t^{[n]} = \sigma n$ はユニットセルの対となる境界面において反対称性が課せられる。

$$t^{[k]} + t^{[k-1]} = 0 \quad (8)$$

ここでも簡単のため $t^{[\pm k]} := t^{[\pm e_k]}$ とおいた。この周期境界上のマイクロ表面応力ベクトル t をユニットセル境界で積分し、平均化すると次式のようなマクロの表面応

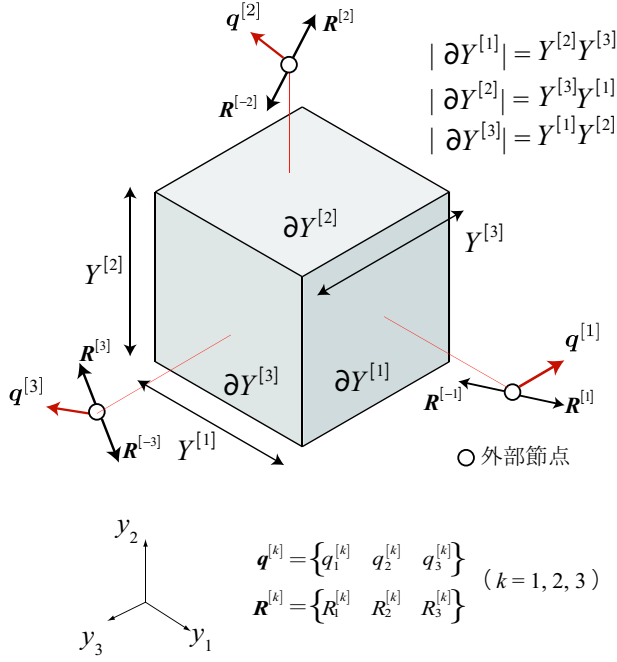


Fig. 2 Concept of external material points having degrees of freedom for relative displacement vector and the corresponding reaction force at an external material point in 3D

力ベクトル $\tilde{\mathbf{t}}$ とすることができる（ここでは、図が煩雑となるため三次元問題の図は省略し、二次元問題を表す Fig.1 を参照されたい）。

$$\begin{aligned}\tilde{\mathbf{t}}^{[k]} &= \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{e}_k \\ &= \frac{1}{|\partial Y^{[k]}|} \int_{\partial Y^{[k]}} \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{e}_k dy = \frac{1}{|\partial Y^{[k]}|} \int_{\partial Y^{[k]}} \mathbf{t}^{[k]} dy\end{aligned}\quad (9)$$

以上に述べた式にミクロスケールの平衡方程式とミクロ材料の構成則を加えた式により、ユニットセルに対するミクロ境界値問題が定義できる。これらを再び整理して書き下すと以下ようになる。

$$\left. \begin{aligned}\nabla_y \cdot \boldsymbol{\sigma} &= \mathbf{0} \\ \boldsymbol{\sigma} &= \mathbb{C} : \boldsymbol{\varepsilon} \\ \boldsymbol{\varepsilon} &= \nabla_y^{\text{sym}} \mathbf{w} \\ \boldsymbol{\Sigma} &= \langle \boldsymbol{\sigma} \rangle\end{aligned}\right\} \quad \text{in } Y \quad (10)$$

$$\left. \begin{aligned}\tilde{\mathbf{t}}^{[k]} &= \frac{1}{|\partial Y^{[k]}|} \int_{\partial Y^{[k]}} \mathbf{t}^{[k]} dy \\ \mathbf{w}^{[k]} - \mathbf{w}^{[-k]} &= \mathbf{E} \mathbf{L}^{[k]}\end{aligned}\right\} \quad \text{on } \partial Y^{[k]} \quad (11)$$

ここで、 $\mathbb{C}$ はミクロ構造内に分布する材料の線形弾性係数である。

2.3 外部節点をを用いたミクロ問題の境界条件

ここでは、Terada ら⁽¹⁹⁾ および Watanabe ら⁽²⁰⁾ に従い、前

述のミクロ境界値問題の境界条件に対し、外部節点という概念を取り入れて定式化したものを紹介する。まず、ユニットセルの周期境界における相対変位に関する拘束条件式 (6) を以下のように書き表す。

$$\mathbf{w}^{[k]} - \mathbf{w}^{[-k]} = \mathbf{q}^{[k]} \quad (12)$$

ここで、

$$\mathbf{q}^{[k]} = \mathbf{E} \mathbf{L}^{[k]} \quad (13)$$

は、対となる周期境界面における相対変位ベクトルを意味する。また、三次元問題を対象とし直方体のミクロ構造の各辺が座標軸に平行な場合、境界辺ベクトル $\mathbf{L}^{[k]}$ は以下のように表せる。

$$\mathbf{L}^{[1]} = \begin{Bmatrix} l^{[1]} \\ 0 \\ 0 \end{Bmatrix}, \quad \mathbf{L}^{[2]} = \begin{Bmatrix} 0 \\ l^{[2]} \\ 0 \end{Bmatrix}, \quad \mathbf{L}^{[3]} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ l^{[3]} \end{Bmatrix} \quad (14)$$

ここで、 $l^{[1]} \sim l^{[3]}$ はそれぞれ $\mathbf{e}_1 \sim \mathbf{e}_3$ 軸に平行な矩形ユニットセル境界辺の長さを指し、それぞれ Fig.2 の中の $Y^{[1]} \sim Y^{[3]}$ に相当する。

文献^{(18)~(20)}では、Fig.2 に示すようにユニットセル周期境界面 $\partial Y^{[k]}$ ごとに任意の物質点をユニットセル領域外の各境界面法線方向に一つずつ設け、その各物質点にそれぞれ $\mathbf{e}_1 \sim \mathbf{e}_3$ 軸に平行に三自由度を与える、外部節点なるものを定義し、更にその外部節点の節点自由度に、相対変位ベクトル $\mathbf{q}^{[k]}$ の成分を割り当てた。つまり、式 (12) は対なる周期境界面上の二点の実変位ベクトルから計算される相対変位量を制御する拘束条件式である。したがって、数値材料試験においてユニットセルにマクロひずみ $\mathbf{E}$ の任意の成分を与えるためには、式 (13) からわかるように結果としてこの外部節点の相対変位成分 $q_i^{[k]}$ を制御すればよいことになる。

いま、式 (12) の変位成分 $q_i^{[k]}$ を既知として与えた場合、それは相対変位 $\mathbf{w}_i^{[k]} - \mathbf{w}_i^{[-k]}$ を与えたことに他ならず、境界 $\partial Y^{[k]}$ 上のミクロ表面応力ベクトル $\mathbf{t}_i^{[k]}$ はその境界全域で未知数となる。また、それによる境界 $\partial Y^{[k]}$ 上での平均値であるマクロ表面応力ベクトル $\tilde{\mathbf{t}}_i^{[k]}$ も未知数となる。

しかしながら、既知の相対変位成分 $q_i^{[k]}$ に対応する外部節点の反力を $\mathbf{R}_i^{[k]}$ と表せば、それはミクロ応力ベクトル $\mathbf{t}_i^{[k]}$ をその境界で面積分したもの、すなわち

$$\mathbf{R}^{[k]} = \int_{\partial Y^{[k]}} \mathbf{t}^{[k]} dy \quad (15)$$

に他ならない。したがって、式 (9) の関係より、外部節点の反力式 (15) をユニットセル境界面積 $|\partial Y^{[k]}|$ で除したものが未知のマクロ応力成分 Σ_{ik} となることから次式が成立する。

$$\Sigma_{ik} = \tilde{t}_i^{[k]} = \frac{\mathbf{R}_i^{[k]}}{|\partial Y^{[k]}|} \quad (16)$$

ここで、Fig.3 に示すようにユニットセルに6方向のマクロひずみ $\mathbf{E}^{(11)}, \mathbf{E}^{(22)}, \dots, \mathbf{E}^{(33)}$ を個別に与えて、それぞれ

に数値材料試験を実施すれば、マクロ材料剛性 $\mathbb{C}^H$ を以下のように求めることができる。

$$\mathbb{C}_{pqrs}^H = \Sigma_{pq}^{(rs)} \quad (17)$$

式 (16), (17) を実際の数値計算を意図してそれぞれ行列形式で書くと以下のとおりとなる。

$$\begin{Bmatrix} \Sigma_{11} \\ \Sigma_{22} \\ \Sigma_{33} \\ \Sigma_{12} \\ \Sigma_{23} \\ \Sigma_{13} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \tilde{t}_1^{[1]} \\ \tilde{t}_2^{[2]} \\ \tilde{t}_3^{[3]} \\ \tilde{t}_2^{[1]} = \tilde{t}_1^{[2]} \\ \tilde{t}_3^{[2]} = \tilde{t}_2^{[3]} \\ \tilde{t}_1^{[3]} = \tilde{t}_3^{[1]} \end{Bmatrix} \quad (18)$$

$$\mathbb{C}^H = \begin{bmatrix} \mathbb{C}_{11}^H & \mathbb{C}_{12}^H & \mathbb{C}_{13}^H & \mathbb{C}_{14}^H & \mathbb{C}_{15}^H & \mathbb{C}_{16}^H \\ \mathbb{C}_{12}^H & \mathbb{C}_{22}^H & \mathbb{C}_{23}^H & \mathbb{C}_{24}^H & \mathbb{C}_{25}^H & \mathbb{C}_{26}^H \\ \mathbb{C}_{13}^H & \mathbb{C}_{23}^H & \mathbb{C}_{33}^H & \mathbb{C}_{34}^H & \mathbb{C}_{35}^H & \mathbb{C}_{36}^H \\ \mathbb{C}_{14}^H & \mathbb{C}_{24}^H & \mathbb{C}_{34}^H & \mathbb{C}_{44}^H & \mathbb{C}_{45}^H & \mathbb{C}_{46}^H \\ \mathbb{C}_{15}^H & \mathbb{C}_{25}^H & \mathbb{C}_{35}^H & \mathbb{C}_{45}^H & \mathbb{C}_{55}^H & \mathbb{C}_{56}^H \\ \mathbb{C}_{16}^H & \mathbb{C}_{26}^H & \mathbb{C}_{36}^H & \mathbb{C}_{46}^H & \mathbb{C}_{56}^H & \mathbb{C}_{66}^H \end{bmatrix} \quad (19)$$

$$= \begin{bmatrix} \Sigma_{11}^{(11)} & \Sigma_{11}^{(22)} & \Sigma_{11}^{(33)} & \Sigma_{11}^{(12)} & \Sigma_{11}^{(23)} & \Sigma_{11}^{(31)} \\ \Sigma_{22}^{(11)} & \Sigma_{22}^{(22)} & \Sigma_{22}^{(33)} & \Sigma_{22}^{(12)} & \Sigma_{22}^{(23)} & \Sigma_{22}^{(31)} \\ \Sigma_{33}^{(11)} & \Sigma_{33}^{(22)} & \Sigma_{33}^{(33)} & \Sigma_{33}^{(12)} & \Sigma_{33}^{(23)} & \Sigma_{33}^{(31)} \\ \Sigma_{12}^{(11)} & \Sigma_{12}^{(22)} & \Sigma_{12}^{(33)} & \Sigma_{12}^{(12)} & \Sigma_{12}^{(23)} & \Sigma_{12}^{(31)} \\ \Sigma_{23}^{(11)} & \Sigma_{23}^{(22)} & \Sigma_{23}^{(33)} & \Sigma_{23}^{(12)} & \Sigma_{23}^{(23)} & \Sigma_{23}^{(31)} \\ \Sigma_{31}^{(11)} & \Sigma_{31}^{(22)} & \Sigma_{31}^{(33)} & \Sigma_{31}^{(12)} & \Sigma_{31}^{(23)} & \Sigma_{31}^{(31)} \end{bmatrix} \quad (20)$$

この数値材料試験で得られたマクロ材料剛性 $\mathbb{C}^H$ を用いれば、マクロ境界値問題を解くことが可能となる。これは、新たに導入した外部節点という架空の節点の自由度に、対なる周期境界面の相対変位量を与え、その外部節点の節点自由度を含めたミクロ境界値問題を解くと、その節点自由度（相対変位）に対して反力に値するもの $\mathbf{R}$ （応答値）を周期境界面積で除したものが陰的にはマクロの表面力ベクトル $\tilde{\mathbf{t}}$ であり、それを直接用いることでマクロ解析に必要なマクロの材料応答を得ることができることを意味している。すなわち、（材料を選ばずとも）ミクロ境界値問題さえ解くことができ、適切なマクロ構成則を導入できれば、数値材料試験で得られた応答値からマクロの材料物性値を導出することは可能である。このことは、非線形特性を有する材料であっても同様の枠組みでマクロの材料物性値を推定・同定することが可能であることを意味している。

3. 設計変数の定義およびミクロ材料モデル

3.1 設計変数の定義 本節では、最適化のための設計変数を定義した後、複合材料のミクロ材料モデルについて記述する。本研究で扱う材料は、Fig.4(左上)に示すとおり、ミクロ領域において異なる固体二種で構

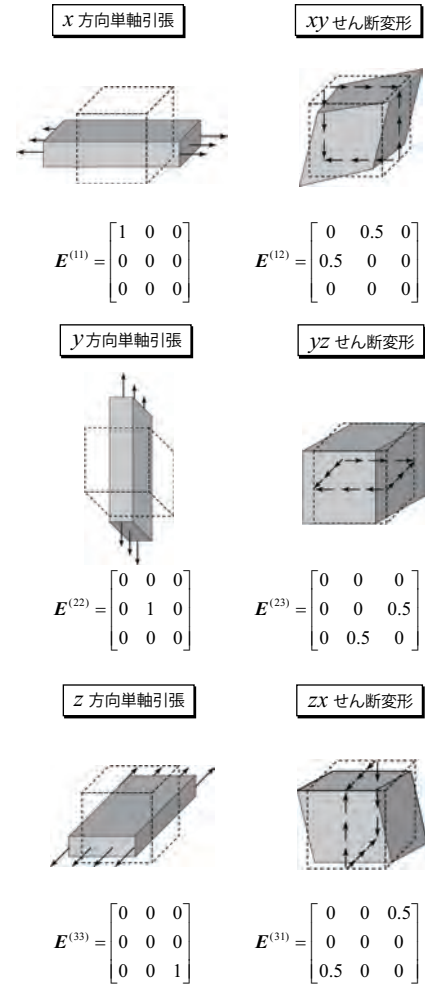


Fig. 3 Original and deformed homogenized bodies of unit cells and its relation between macro-strain $\mathbf{E}$

成された二層複合材料で、空隙を含まない理想的な線形弾性体とする。本研究では有限要素法を用いてミクロ境界値問題を解くことを前提とし、ここではユニットセル内の各有限要素における構成材料体積比

$$s_i = \frac{r_i}{r_0} \quad (21)$$

を設計変数として定義した。ここで、 s_i は設計変数を意味し、一般的なトポロジー最適化の場合と同様に $0 \leq s_i \leq 1$ の間で連続的に変化する関数として定義する。添え字 $i (= 1, \dots, n_{\text{ele}})$ は、 i 番目の有限要素を意味し、また、 n_{ele} はユニットセル内の要素の数である。二次元問題であれば、 r_0 と r_i はそれぞれ Fig.4(左下)に示す、ユニットセル内の任意要素の高さおよび phase-2 材料の高さというように図化できる。三次元問題の場合は、その図化は困難であるが等方性材料の材料体積比を表すものであることに変わりはない。これにより、各要素は $s_i = 0$ の場合、phase-1 がその要素を占め、逆に $s_i = 1$ のときは、phase-2 がそれを占有する。また、 $0 < s < 1$ の場合は二つの層の混合物であると考える。

3.2 ミクロ材料モデル 本研究で用いるミクロ材

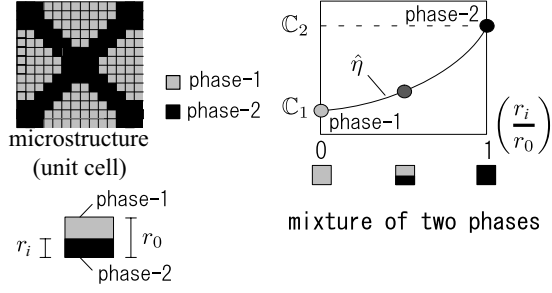


Fig. 4 Concept of two-phase material optimization

料モデルは、等方性の線形材料を仮定した多層材料モデル^{(22)~(23)}を用いた。多層材料モデルは、単一の多孔質材料に広く用いられる SIMP 法⁽²⁴⁾ (Solid Isotropic Microstructure with Penalization of intermediate densities) の概念を複合材料に拡張したものである。

線形弾性モデルの場合、文献^{(22)~(23)}に準じて、以下のような等価弾性係数として定義する。

$$\mathbb{C} = (1 - s^\eta) \mathbb{C}_1 + s^\eta \mathbb{C}_2 \quad (22)$$

ここで、 $\mathbb{C}$ は線形弾性域における材料剛性であり、式(10)のそれと同一のものである。この式から明らかに材料剛性係数 $\mathbb{C}$ は設計変数 s に陽的に依存するものであることがわかる。また、 $\mathbb{C}_1$ および $\mathbb{C}_2$ はそれぞれ phase-1 および phase-2 固有の材料弾性剛性で既知であり、最適化途中も変化しない。なお、 η は式(22)で示される内挿関数のべき乗数であり、物理的な意味を持たない。

ところで、このような材料モデルを用いて得られるトポロジーは等方性の材料応答に限定した条件下での最適化結果であって、真に最適なトポロジーを得るには不十分なモデルといえる。これを改善するためには、個々のマイクロ材料においてさらに小さなスケールのユニットセルを設け、均質化法によってその異方性の材料応答を加味するなどの方法も考えられるが、これは3スケールのマルチスケール解析となるため問題がさらに複雑化してしまう。そのため、本研究ではマイクロ構造の各々の材料については簡単のため等方性を仮定している。ただし、これによって得られるマクロ材料剛性 $\mathbb{C}^H$ は異方性を示すことに留意されたい。

4. 最適化問題の設定

最適化問題の目的関数を $f(s)$ 、制約条件を与える等式制約関数を $h(s)$ と表す。 s は、設計変数 s_i を列に並べたもの、すなわち設計変数ベクトルを意味する。本研究における目的関数はマクロ構造の剛性であり、この最大化問題はコンプライアンス最小化問題と等価であるとして以下のような定式化を行った。制約条件についてはユニットセル内にある phase-2 の体積はユニットセル全体で最適化計算中でも変化しないという等式制約条件を与えた。本最適化問題では、二種類の材料

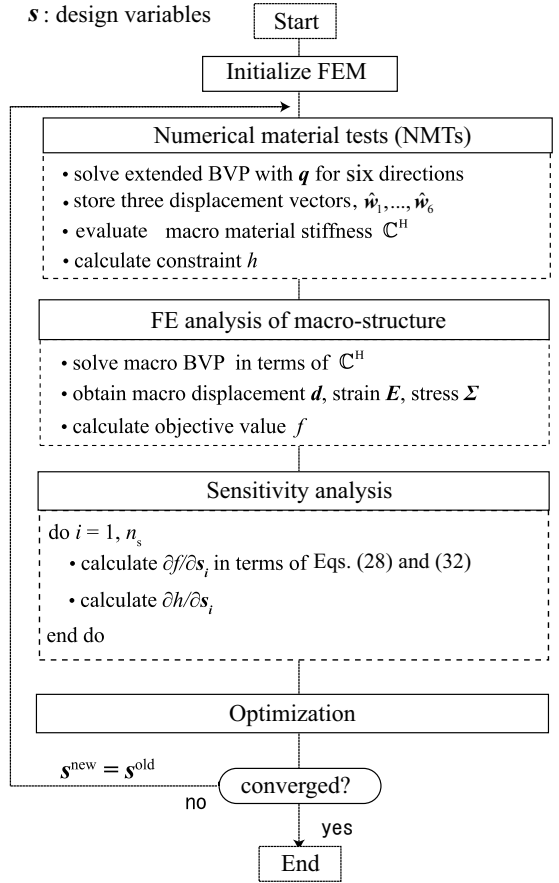


Fig. 5 Flowchart of optimization procedure for the proposed method

しか存在しないものと設定しているため、phase-1 の体積も同時にユニットセル全体で変化しないことを意味し、更には構造全体で一つのユニットセルを共有するため、マクロ構造全体でも個々の材料の体積は変化しないことは自明である。以下に加藤ら⁽¹⁶⁾に倣い、行列形式で表記した最適化問題を記す。

$$\min f(s) = \mathbf{F}^T \mathbf{d} \quad (23)$$

$$h(s) = \int_Y s_i dY - \hat{V} = 0 \quad (24)$$

$$s_L \leq s_i \leq s_U \quad i = 1, \dots, n_s \quad (25)$$

ここで、 $\mathbf{F}$ および $\mathbf{d}$ はそれぞれマクロ構造全体系の外力ベクトルと節点変位ベクトルである。また、 s_L および s_U は設計変数の下限と上限値、 n_s は設計変数の数でここではユニットセル内の有限要素の数 n_{ele} と一致する。 $\hat{V}$ についてはユニットセル内における所与の phase-2 材料の総体積である。

本研究では勾配法による最適化アルゴリズムを用いるため、二変数境界値問題を解いた後に目的関数と制約関数の設計変数 s_i に関する感度 $\partial f / \partial s_i$ 、 $\partial h / \partial s_i$ を求める必要がある。ここで得られた感度を最適化アルゴリズム (OC 法) へ組み込み、その時点での最適解を求

め、その解が収束するまで繰り返し計算を行う。なお、OC法の詳細については文献⁽²¹⁾を参照されたい。また、参考までにFig.5に本手法の解析手順を示しておく。

5. 感度の導出

5.1 目的関数の感度 目的関数の設計変数 s_i に対する感度については文献⁽¹⁶⁾に従い、以下の随伴法による感度の導出式を用いた。まずは、目的関数 f を離散化されたつり合い方程式 $\mathbf{K}\mathbf{d} = \mathbf{F}$ ($\mathbf{K}$ はマクロ構造の全体剛性マトリックス) を制約条件とする等価な目的関数 $\bar{f}$ に置き換える。

$$\bar{f}(\mathbf{s}) = \mathbf{d}^T \mathbf{K} \mathbf{d} - \tilde{\mathbf{d}}^T (\mathbf{K} \mathbf{d} - \mathbf{F}) \quad (26)$$

ここで、 $\tilde{\mathbf{d}}$ は随伴ベクトルである。次に上式を設計変数 s_i で微分して整理すると次式のようになる。

$$\frac{\partial \bar{f}}{\partial s_i} = \left(\frac{\mathbf{d}^T \mathbf{K}}{\mathbf{F}^T} - \tilde{\mathbf{d}}^T \mathbf{K} \right) \frac{\partial \mathbf{d}}{\partial s_i} - \tilde{\mathbf{d}}^T \frac{\partial \mathbf{K}}{\partial s_i} \mathbf{d} \quad (27)$$

なお、随伴ベクトル $\tilde{\mathbf{d}}$ は任意であるため、設計変数 s_i には依存しない。またこの式で、陽的に求めることができない項は変位に関する微分項 $\partial \mathbf{d} / \partial s_i$ である。ここで、右辺第一項の括弧内がゼロとなるように随伴ベクトル $\tilde{\mathbf{d}}$ を $\tilde{\mathbf{d}} = \mathbf{d}$ とおけばその陰的微分項が消失し、式(27)を改めて整理すると式(28)のような陽的な式に帰着する。さらにこの被積分関数を明示的に表すと、式(29)のようになる。

$$\frac{\partial \bar{f}}{\partial s_i} \left(= \frac{\partial f}{\partial s_i} \right) = -\mathbf{d}^T \frac{\partial \mathbf{K}}{\partial s_i} \mathbf{d} \quad (28)$$

$$= - \int_{\Omega} \mathbf{E} : \frac{\partial \mathbf{C}^H}{\partial s_i} : \mathbf{E} d\Omega \quad (29)$$

ここで、 $\mathbf{E}$ はマクロ境界値問題を解くことで得られるマクロひずみであり、数値材料試験で与えるマクロひずみ $\mathbf{E}^{(pq)}$ とは区別していることに注意されたい。したがって、目的関数の感度は、マクロ材料剛性の微分項 $\partial \mathbf{C}^H / \partial s_i$ さえ計算できれば容易に求めることができる。次項ではそのマクロ材料剛性の感度の導出方法について詳述する。

5.2 マクロ材料剛性の解析的感度の導出 本項ではマクロ材料剛性の設計変数に対する感度 $\partial \mathbf{C}^H / \partial s_i$ の導出方法について詳述する。既往の研究⁽¹⁶⁾では、感度 $\partial \mathbf{C}^H / \partial s_i$ を解析的に求めることはやや難解であるため、 $\Delta \mathbf{C}^H / \Delta s_i \approx \partial \mathbf{C}^H / \partial s_i$ というように部分的に差分近似を用いて数値的に妥当な感度を求める準解析的手法が提案されている。しかし、この準解析的手法は対象とする最適化問題によっては数値計算量が膨大となることが難点である。本研究では三次元問題を対象とすることからユニットセルの有限要素の数ならびに数値材料試験において変形を与える方向が6方向（二次元問題では3方向）に増加するため、差分近似による方法では計算コストが大幅に増大し実用性に欠くことを事

前の調査で確認している。そこで、本研究ではマクロ材料剛性の感度 $\partial \mathbf{C}^H / \partial s_i$ を解析的に導出する方法の確立を目指す。

まず最初に、式(17)を式(1)に基づき以下のように展開する。

$$\begin{aligned} \mathbf{C}_{pqrs}^H = \Sigma_{pq}^{(rs)} &= \frac{1}{|Y|} \int_Y \sigma_{pq}(\boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)}) dy \\ &= \frac{1}{|Y|} \int_Y \boldsymbol{\sigma}(\boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)}) : \mathbf{E}^{(pq)} dy \\ &= \frac{1}{|Y|} \int_Y \mathbb{C} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)} : (\boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)} - \boldsymbol{\varepsilon}^{*(pq)}) dy \\ &= \frac{1}{|Y|} \int_Y \mathbb{C} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)} dy \end{aligned} \quad (30)$$

ここで、 $\boldsymbol{\varepsilon}^*$ は擾乱ひずみで $\boldsymbol{\varepsilon}^* = \nabla_{\mathbf{y}}^{\text{sym}} \mathbf{u}^*$ で表せる。

上式一行目の被積分項は rs 成分の方向に変形を受けた状態下におけるミクロ応力テンソル $\boldsymbol{\sigma}$ の pq 成分であることを意味し、二行目の変換ではそのミクロ応力テンソルの pq 成分 σ_{pq} は、ミクロ応力テンソル $\boldsymbol{\sigma}$ と既知のマクロひずみテンソル $\mathbf{E}^{(pq)}$ (Fig.3 参照) との内積を計算すると結果的に等価となる自明の関係を利用したものである。三行目の変換では、まずミクロ応力テンソル $\boldsymbol{\sigma}$ を構成式で、またマクロひずみテンソルをひずみの関係式 $\boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)} = \mathbf{E}^{(pq)} + \boldsymbol{\varepsilon}^{*(pq)}$ でそれぞれ置き換えたものである。最終行は、ミクロ平衡方程式(10)の弱形式である式(37)を用いて $\boldsymbol{\varepsilon}^*$ の項を消去したものである。具体的には、式(37)の仮想擾乱ひずみ $\delta \boldsymbol{\varepsilon}^*$ は周期境界条件を満たす任意のひずみをとることができるため、式(37)において $\delta \boldsymbol{\varepsilon}^* \equiv \boldsymbol{\varepsilon}^*$ と置き換えても式の一般性を失わない。そのため、式(37)は次のように表すことができ、さらにわかりやすくするために第一等式ではミクロ応力テンソルを構成式で置き換え、第二等式では順番を並び替えて表示した。

$$\int_Y \boldsymbol{\varepsilon}^* : \boldsymbol{\sigma} dy = \int_Y \boldsymbol{\varepsilon}^* : \mathbb{C} : \boldsymbol{\varepsilon} dy = \int_Y \mathbb{C} : \boldsymbol{\varepsilon} : \boldsymbol{\varepsilon}^* dy = 0 \quad (31)$$

上式を(30)の三行目に代入すると、 $\boldsymbol{\varepsilon}^{*(pq)}$ の項が消え、式(30)の最終行が導かれることがわかる。なお、式(31)では簡単のためひずみテンソルのインデックスを省略しているがこれについて満足することは明らかである。

次に式(30)の設計変数 s_i に関する微分をとると次式が得られる。

$$\begin{aligned} \frac{\partial \mathbf{C}_{pqrs}^H}{\partial s_i} &= \frac{1}{|Y|} \int_Y \frac{\partial \mathbb{C}}{\partial s_i} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)} dy \\ &\quad + \frac{1}{|Y|} \int_Y \mathbb{C} : \frac{\partial \boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)}}{\partial s_i} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)} dy \\ &\quad + \frac{1}{|Y|} \int_Y \mathbb{C} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)} : \frac{\partial \boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)}}{\partial s_i} dy \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
&= \frac{1}{|Y|} \int_Y \frac{\partial \mathbb{C}}{\partial s_i} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)} dy \\
&+ \frac{1}{|Y|} \int_Y \mathbb{C} : \frac{\partial \boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)}}{\partial s_i} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)} dy \\
&+ \frac{1}{|Y|} \int_Y \mathbb{C} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)} : \frac{\partial \boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)}}{\partial s_i} dy \quad (32)
\end{aligned}$$

上式では所与のマクロひずみテンソル $\boldsymbol{E}$ は設計変数 s_i に依存しないことを利用した。ここで、擾乱ひずみ $\boldsymbol{\varepsilon}^*$ を設計変数で微分した項 $\partial \boldsymbol{\varepsilon}^* / \partial s_i$ については周期境界条件を満たすことから、式 (30) の誘導で行った操作と同様に、今度は式 (37) の仮想ひずみ $\delta \boldsymbol{\varepsilon}^*$ を $\partial \boldsymbol{\varepsilon}^* / \partial s_i$ で置き換え、それを式 (32) に代入すると式 (32) の第二、第三項が消え、その結果以下の式に帰着する。

$$\frac{\partial \mathbb{C}_{pqrs}^H}{\partial s_i} = \frac{1}{|Y|} \int_Y \frac{\partial \mathbb{C}}{\partial s_i} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(pq)} : \boldsymbol{\varepsilon}^{(rs)} dy \quad (33)$$

この式が本研究で提案するマクロ材料剛性テンソルの解析的感度である。最後に、プログラムへの実装を考慮して上式を行列表記で書き下す。ここでは、式 (22) および式 (40) の関係を用いて以下のように書くことができる。

$$\frac{\partial \mathbb{C}_{\alpha\beta}^H}{\partial s_i} = \frac{1}{|Y|} \int_Y \hat{\boldsymbol{w}}_{\alpha}^T \boldsymbol{B}^T \frac{\partial \mathbb{C}}{\partial s_i} \boldsymbol{B} \hat{\boldsymbol{w}}_{\beta} dy \quad (34)$$

$$\text{with} \quad \frac{\partial \mathbb{C}}{\partial s_i} = \eta s_i^{\eta-1} (\mathbb{C}_2 - \mathbb{C}_1) \quad (35)$$

ここで、 $\hat{\boldsymbol{w}}^e$ はユニットセルの要素節点変位ベクトルを指し、数値材料試験を行った結果得られるものである（付録参照）。なお、 $\hat{\boldsymbol{w}}^e$ の下添字 α, β ($\alpha, \beta = 1, \dots, 6$) はそれぞれを方向成分 (11), (22), (33), (12), (23), (31) に該当する。よって、 $\partial \mathbb{C}_{\alpha\beta}^H / \partial s_i$ の各成分の値を算出するためには、数値材料試験を行う過程で、所与の 6 方向のひずみを個別に与え、その結果計算される要素節点変位ベクトル $\hat{\boldsymbol{w}}_1, \hat{\boldsymbol{w}}_2, \dots, \hat{\boldsymbol{w}}_6$ （もしくは縮約された節点変位ベクトル $\hat{\boldsymbol{w}}_1, \hat{\boldsymbol{w}}_2, \dots, \hat{\boldsymbol{w}}_6$ ）をその都度保存しておき、そのベクトルを順に掛け合わせることで容易に計算できることになる。

5.3 マクロ材料剛性の解析的感度の精度検証 本項では、前項で提案したマクロ材料剛性の設計変数に対する解析的感度 $\partial \mathbb{C}^H / \partial s_i$ の精度検証を行う。検証にあたっては、既往の研究⁽¹⁶⁾ で用いられた有限差分近似による感度導出法と比較する。

検証に用いるユニットセルの形状は立方体で、一辺の長さを正規化して単位長さとした。また、用いた有限要素は 8 節点六面体要素で要素数は 64 ($4 \times 4 \times 4$) とした。二種類の構成材料の材料定数を表 1 に与える。また、式 (22) で示したべき乗数 η は $\eta = 5$ を採用した。最適化前の初期状態ではいずれの有限要素にも phase-1 と phase-2 がそれぞれ 50% ずつ含まれるものとしたため、設計変数の初期値はすべての要素で $s_i = 0.5$ であ

Table 1 Material data

	Young's moduls (N/mm ²)	Poisson's ratio
phase-1	10	0.3
phase-2	10000	0.3

る。以上の条件下で計算された感度の精度検証結果として全 36 成分を表 2 に記した。両者の感度の誤差については、次式を用いて計算した。

$$\text{Errors}(\%) = \frac{|\partial \mathbb{C}^H / \partial s_i - \Delta \mathbb{C}^H / \Delta s_i|}{|\Delta \mathbb{C}^H / \Delta s_i|} \times 100 \quad (36)$$

なお、有限差分近似の差分量は、 $\Delta s_i = 1.0 \times 10^{-7}$ として設定した。ここで、表 2 において、有限差分近似と解析的感度の誤差をみると概ね 0.1% 程度であり、提案した解析的感度の導出法の確からしさが確認できた。なお、誤差を計算していない成分については、行列の中で理論的にゼロとなるべき成分である。これらは、数値解析上避けられない数値エラーとして生じたものであるが、いずれも極めてゼロに近い感度となっており、妥当な計算結果であるといえる。

また、本検証例ではどの要素にも同じ設計変数値を与えているため、材料はユニットセル内において一様に分布している。そのため、そのマクロ材料剛性 $\mathbb{C}^H$ は等方性の条件を満たす必要がある。しかし、詳しくみると、有限差分近似については、例えば (1, 1), (2, 2), (3, 3) 成分の値に僅かではあるが差異が生じており、等方性の材料剛性を厳密に表現できていないといえる。この差異は、有限差分近似に伴う避けることのできない数値誤差である。一方、解析的感度について言えば、例えば (1, 1), (2, 2), (3, 3) 成分や (4, 4), (5, 5), (6, 6) 成分の値が完全に一致しており、等方性の条件を完璧に満たしているといえる。なお、本論文では省略したが、要素ごとに異なる設計変数を与えた場合についても感度の検証を実施しており、その場合も同様の結果が得られている。

以上より、提案した解析的感度は正しく導出されており、またその精度の高さも確認できたといえる。なお、特筆すべきことは解析的感度を導入したことによる計算コストの大幅な削減である。有限差分近似では、ひとつの設計変数 s_i に対する感度 $\Delta \mathbb{C}^H / \Delta s_i$ を計算するのに、6 回 (6 方向成分) の数値材料試験を実施することになり、これを全設計変数の数 (=ユニットセル内の有限要素数)、つまり n_{ele} 回分行うので、合計で有限要素数 $\times 6$ 回もの数値材料試験を実施する必要がある。一方、提案した解析的感度法では、(感度解析を開始する前の) マクロ材料剛性 $\mathbb{C}^H$ を求める際に実施する 6 回の数値材料試験において、それぞれの節点変位ベクトル $\hat{\boldsymbol{w}}$ を保存しておけば感度解析用として新たに数値材料試験を行う必要はなく、これが感度解析にかかる計算コストの大幅な削減を可能にしたといえる。

Table 2 Accuracy of sensitivities of the proposed analytical approach

(α, β)	Finite difference approach	Analytical approach (proposed)	Errors(%)
	$\Delta C^H / \Delta s_i$	$\partial C^H / \partial s_i$	
(1,1)	65.73017723	65.6644381	0.100013612
(2,1)	28.17007096	28.14190204	0.099995902
(3,1)	28.17007068	28.14190204	0.099994894
(4,1)	-1.33E-07	-6.63E-16	-
(5,1)	-9.77E-08	1.50E-16	-
(6,1)	4.44E-08	6.03E-16	-
(1,2)	28.17007068	28.14190204	0.099994894
(2,2)	65.73017609	65.6644381	0.100011885
(3,2)	28.17007068	28.14190204	0.099994894
(4,2)	-9.77E-08	-7.50E-16	-
(5,2)	-1.69E-07	1.67E-16	-
(6,2)	-8.88E-09	3.26E-16	-
(1,3)	28.17007039	28.14190204	0.099993886
(2,3)	28.17007011	28.14190204	0.099992878
(3,3)	65.73017438	65.6644381	0.100009293
(4,3)	-2.22E-08	-2.47E-16	-
(5,3)	-1.33E-08	2.81E-16	-
(6,3)	-1.15E-07	5.33E-16	-
(1,4)	-8.44E-08	-6.63E-16	-
(2,4)	5.33E-07	-7.50E-16	-
(3,4)	5.28E-09	-2.47E-16	-
(4,4)	18.78005001	18.76126803	0.100010265
(5,4)	-1.49E-07	8.14E-17	-
(6,4)	-1.21E-08	1.13E-16	-
(1,5)	1.24E-07	1.50E-16	-
(2,5)	-4.24E-07	1.67E-16	-
(3,5)	1.42E-07	2.81E-16	-
(4,5)	-1.78E-08	8.14E-17	-
(5,5)	18.78005001	18.76126803	0.100010265
(6,5)	-8.22E-08	-1.91E-16	-
(1,6)	1.47E-07	6.03E-16	-
(2,6)	-3.37E-08	3.26E-16	-
(3,6)	1.27E-06	5.33E-16	-
(4,6)	-7.11E-08	1.13E-16	-
(5,6)	-1.38E-08	-1.91E-16	-
(6,6)	18.78004972	18.76126803	0.100008753

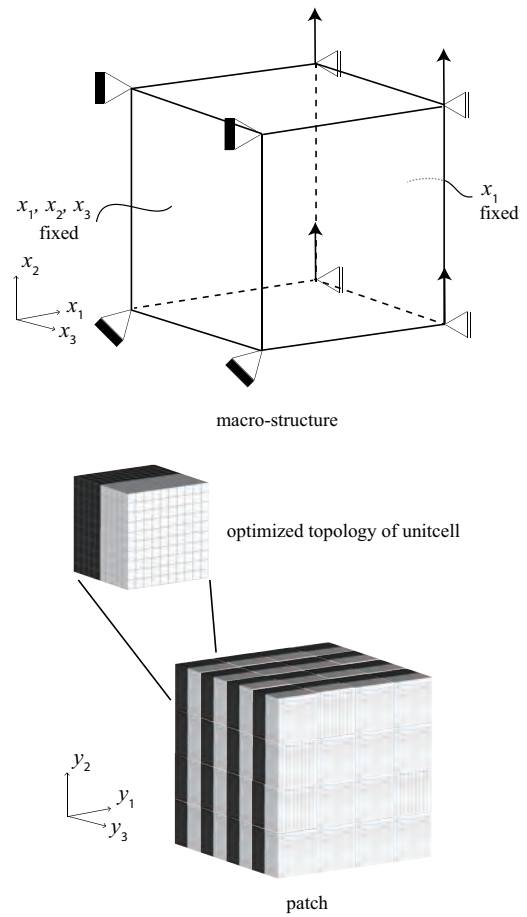


Fig. 6 Case-I: conceptual diagrams of uniform shear deformation in the direction of x_1, x_2 of macro-structure (upper) and the optimized topology of micro-structure shown by unit cell and its patch (lower)

6. 最適化計算例による本手法の妥当性の検証

6.1 解析条件

本節では、三次元のマイクロ構造トポロジー最適化手法による計算例を紹介し、その結果から本手法が「マクロ構造の力学的挙動」を適切に評価した最適なマイクロ構造トポロジーが得られるかを検証する。本計算例ではそのモデルの違いから計算例を二つに大別して紹介する。一つ目は、マクロ構造を8節点六面体一要素で構成した場合の計算例である。ここでは、マクロ構造に複雑な構造モデルを採用すると得られた最適化結果の評価が困難となるため、敢えて8節点六面体一要素で構成された単純なマクロ構造モデルを採用し、その評価をやすくした。二つ目は、より現実的な例としてマクロ構造の要素数を増やした場合の最適化計算例である。ここでは、一端が完全固定された直方体構造に三種類の異なる荷重を作用させた場合に得られた結果について考察する。

計算に用いたユニットセルの形状は立方体とし、一辺の長さは正規化して単位長さとした。有限要素は8節点六面体要素で、1000 ($10 \times 10 \times 10$) 要素でユニットセルを構成している。また、ミクロ構造における材料は二種類 (二層複合材料) とし、空隙は存在しないものと仮定した。phase-2 (黒) の材料剛性は phase-1 (白) のそれよりも大きいものとして設定し、その材料定数を表 1 に記す。式 (22) で示したべき乗数 η については、最適化計算の収束速度を早めるためにやや大きい値の $\eta = 5$ を採用した。なお、「空隙とひとつの固体材料からなる多孔質材料」の線形弾性モデルに限って言えば、三次元モデルでポアソン比 $1/3$ のとき $\eta \geq 3$ を採用すれば簡便的ではあるものの物理的に許容できることが文献⁽²⁷⁾ で示されており、一般には $\eta = 3$ が広く用いられている。しかし、「空隙のない複数の固体からなる複合材料」に関しては、異種材料間の界面における複雑な挙動を考慮する必要がある、著者らの知見では上記のような簡便法で材料の物理的な意味を保証しうべき乗数を決定することは不可能であると考えられる。その

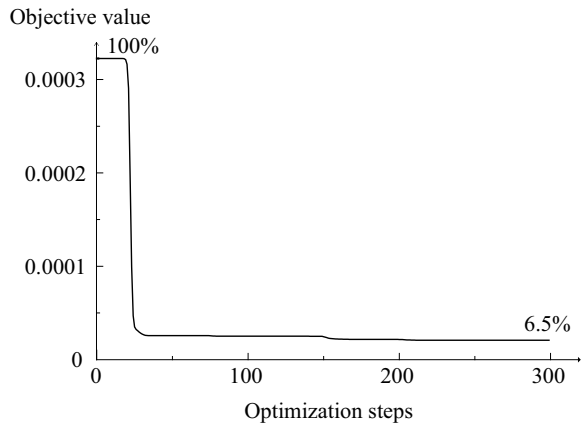


Fig. 7 History of objective value (case-I)

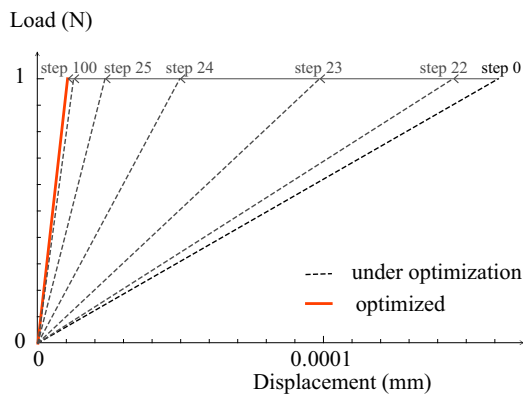


Fig. 8 History of load-displacement diagram (case-I)

ため、本研究では文献⁽²⁷⁾によるべき乗数の設定方法を参考としつつも、最適化計算の収束速度を早めることに重点を置くこととした。もちろん、初期値依存性の問題があるため、これによって最適解が若干異なるが、 $\eta=3$ および4を用いた場合と比較しても結果にほとんど影響がないことを事前に確認している。

最適化前の初期状態では、ユニットセル全体に phase-1 と phase-2 がそれぞれ 50% ずつ含まれるものとした。ただし、要素毎に与える設計変数の初期値に限っては、 $s_i = 0.5$ を平均値としつつ、僅かな偏差 (± 0.001) をランダムに発生させて要素毎の初期値に差異を与えた。これは、全要素に同じ値の設計変数を与えるとユニットセルは完全な一様変形となり、どの設計変数に対しても同じ感度が得られる (感度の差が生じない) 状態に陥り、結果的に最適化計算が実行できなくなる状態を回避するためである。

なお、前述のとおりユニットセルに含まれる材料の総体積は最適化計算中も変化しないように設定している。以下の計算例では、いずれも同じユニットセルを用いて最適化を行った。

また、本研究では最適化計算後のトポロジーがいわゆるチェッカーボード材料配置へ停留することを避けるためにメッシュ非依存型フィルタリング法^(25,26)を採

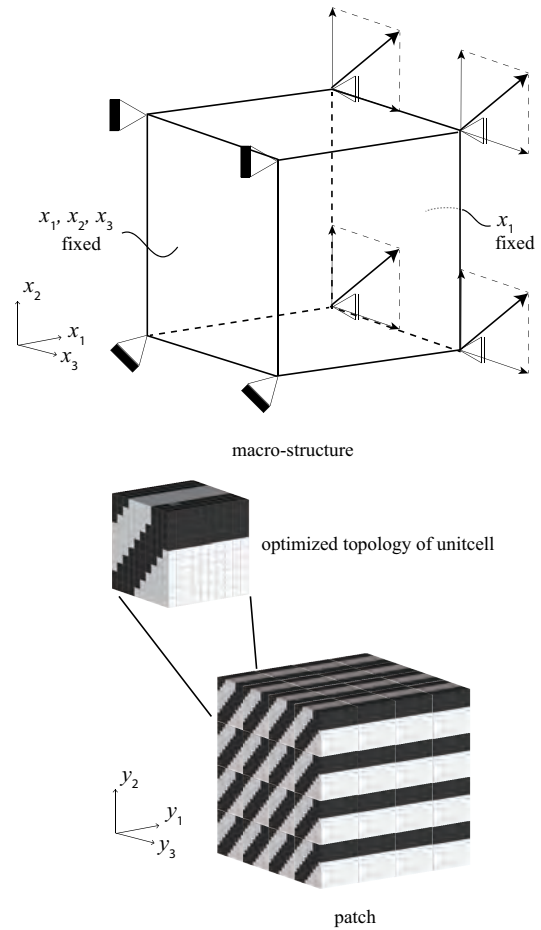


Fig. 9 Case-II: conceptual diagrams of uniform shear deformation in the direction of x_1x_2 and x_1x_3 of macro-structure (upper) and the optimized topology of micro-structure shown by unit cell and its patch (lower)

用した。なお、この検証にあたってはいずれの最適化例も「一意に最適解が求まらない問題」であることに注意されたい。ここで、「一意に最適解が求まらない」とは、数学上同じ目的関数値を与える最適解が複数存在することを意味する⁽¹⁷⁾。

また、このトポロジー最適化手法については設計変数に対する初期値依存性があるため、異なる偏差量を与えた場合には当然ながら異なるトポロジーが得られる。しかし、著者らの経験では、偏差量が ± 0.001 程度の小さなものであれば大抵はフィルターによって同様のトポロジーへ帰着することを確認している。一方、ある程度大きい偏差量を用いた場合は異なるトポロジーが得られることもあるが、上述のとおりそもそも一意に最適解が求まらない問題であるため、得られた結果も最適解のひとつであるといえる。

6.2 1要素の単純なマクロ構造の場合

ここでは、一辺 100mm の八節点六面体一要素でモデル化したマクロ構造に単純せん断変形を与えた場合の最適化計算例を示し、本手法の妥当性を検証する。マ

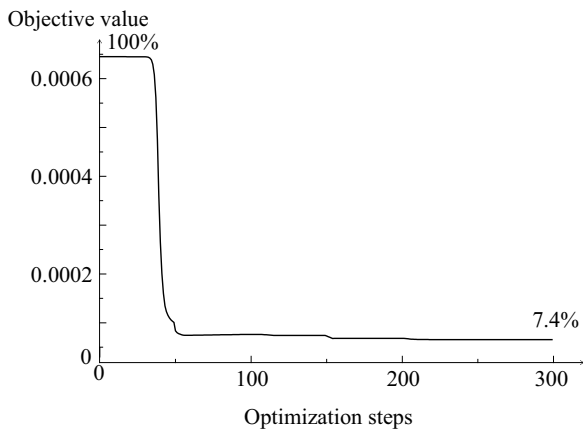


Fig. 10 History of objective value (case-II)

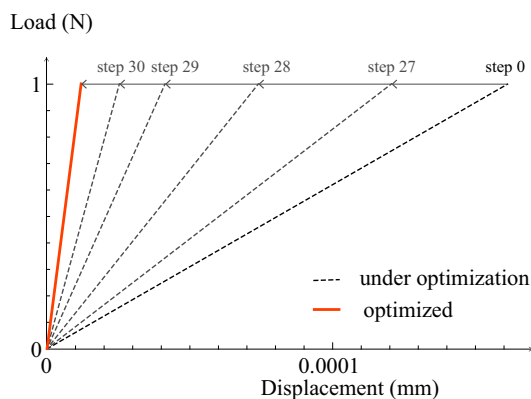


Fig. 11 History of load-displacement diagram (case-II)

クロ構造は、 x_1x_2 方向に単純せん断変形を与えた場合 (case-I:Fig.6 上) と x_1x_2 方向と x_1x_3 方向の斜め方向に単純せん断変形を与えた場合 (case-II:Fig.9 上) の二つを用意した。

Fig.6 (上) のモデルを用いて解析を行った結果、Fig.6 (下) のような二つの材料が y_3 方向に分離したマイクロ構造のトポロジーが得られた。得られたトポロジーは、せん断応力のみならず、 y_1 方向の拘束によって生じる y_1 方向 (水平) 軸力に対しても同時に抵抗するようなトポロジーであり、力学的に理にかなうマイクロ構造が得られたことを示すものである。また、加藤ら⁽¹⁷⁾ が同様の単純せん断変形問題を二次元で実施しているが、そこでは phase-2 の材料がせん断変形に抵抗するように斜め 45° に配置された最適化トポロジーが得られている。これらを吟味すると、いくつかの変形モードに対して同時に抵抗するような合理的なトポロジーは、三次元問題とすることではじめて得られる最適化構造であるといえる。

また、この最適化計算による目的関数値の変化と荷重-変位曲線の変化をそれぞれ Fig.7, 8 に示した。これらより、本最適化計算によって目的関数値 (コンプライアンス) が初期構造から約 94% 減少し、剛性が著しく増加していることが確認できた。

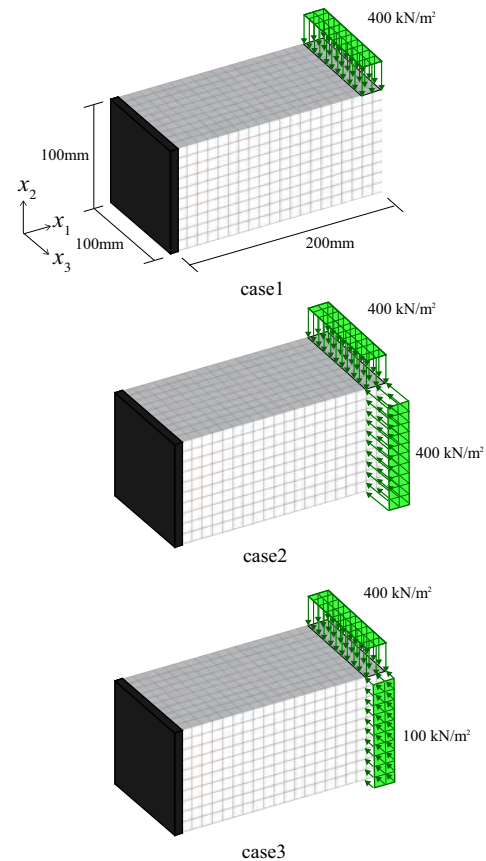


Fig. 12 Macro-structure models

次に Fig.9 (上) のマクロ構造モデルを用いた場合に得られた最適化トポロジーを Fig.9 (下) に示す。得られた結果をみると、Fig.6 で得られたトポロジーを斜め 45° 方向に傾けたトポロジーとなっており、本モデルのせん断変形の方に合致する期待通りのものが得られたといえる。また、Fig.10 の目的関数値の変化および Fig.11 に示す荷重-変位曲線の変化から、目的関数値が著しく減少し、剛性が高まっている様子がわかる。

以上の計算例より、本手法は単純なマクロ構造の挙動に対して力学上合理的なトポロジーを決定できるものであることが確認できた。

6.3 一端固定されたマクロ構造の場合 本計算例では、Fig.12 に示す一端固定されたマクロ構造に三種類の異なる等分布荷重を与えた場合に得られる最適化マイクロ構造を比較しながら、本手法の妥当性を検証する。マクロ構造の寸法は、構造長 200mm、構造高 100mm、構造幅 100mm とした。荷重の分布については、case1 では 400kN/m^2 の等分布荷重を上面に作用させ、case2 では 400kN/m^2 の等分布荷重を上面と片側側面に作用させている。case3 は、case2 の側面の等分布荷重の大きさを四分の一の 100kN/m^2 に縮小したものである。ユニットセルはどのマクロ構造モデルにおいても前節と同様の立方体モデルを用いた。

case1 の最適化されたマイクロ構造とマクロ構造の応力図をそれぞれ Fig.13 (上) と Fig.14 に示す。また、目的関

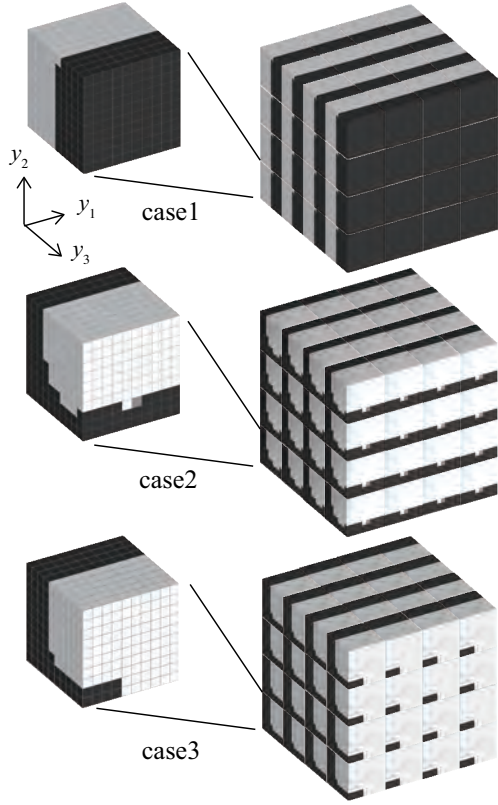


Fig. 13 Optimized topologies of micro-structure (unit cell and its patch)

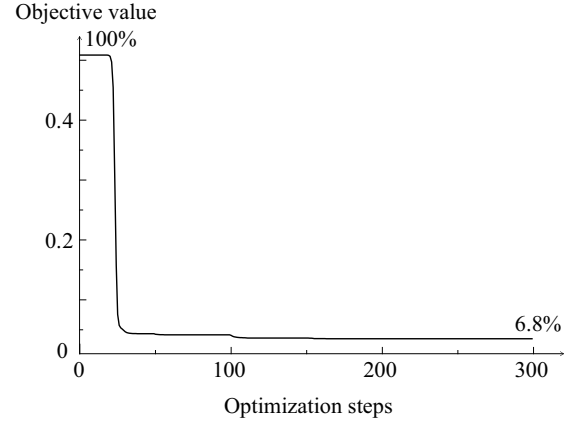


Fig. 15 History of objective value (case1)

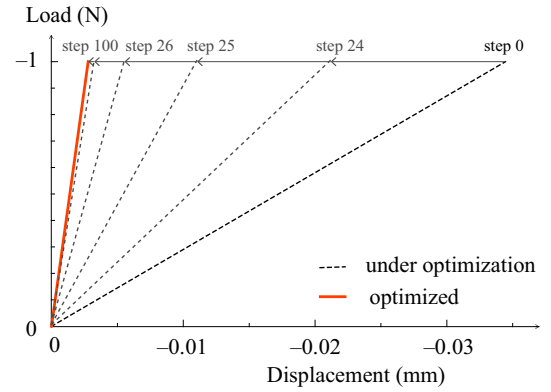


Fig. 16 History of load-displacement diagram (case1)

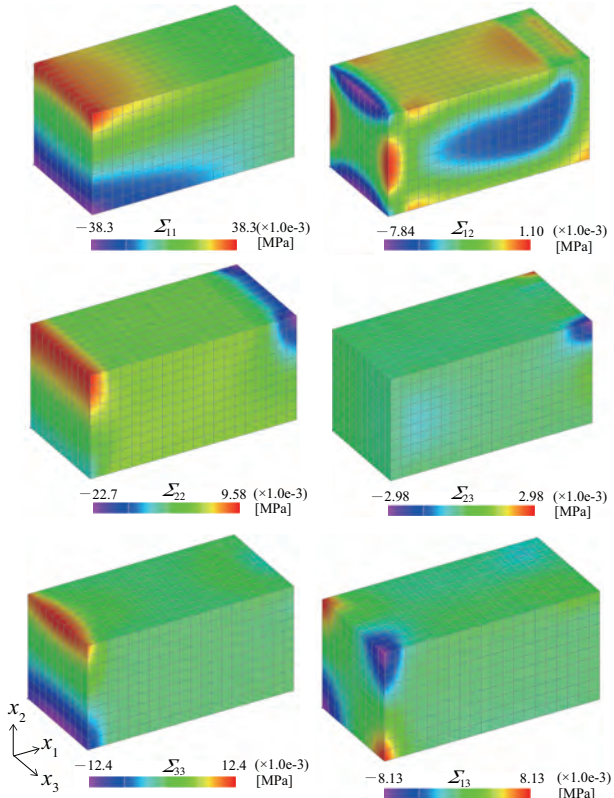


Fig. 14 Stress distribution of macro-structure (case1)

数値の変化と荷重-変位曲線の変化をそれぞれ Fig.15, Fig.16 に示す。Fig.14 から、曲げ変形によって構造付け根の上下端部の Σ_{11} が卓越し、また、応力値は比較的小さいものの Σ_{12} が広い範囲で作用していることがわかる。最適化されたミクロ構造をみると、前節で単純せん断変形を与えたときとほぼ同様のトポロジーが得られたが、ここでは、曲げによる x_1 方向の軸力と x_1x_2 方向のせん断力の両方に抵抗できるトポロジーが得られた。また、目的関数値であるコンプライアンスが約 93% 減少し、剛性が著しく増加している様子が、Fig.15, Fig.16 から確認できる。しかし、この場合 Fig.9 のような明確な板状のトポロジーとは若干異なるものが得られた。この理由として、このマクロ構造の変形が一様変形のような単純な変形ではないこと、三次元構造としたことで二次元問題に比べ設計自由度が増し、得られる最適化トポロジーも多様になったこと、また、フィルター半径の設定の影響などが考えられる。フィルター半径の設定を緻密にうまく行えば、より整然としたトポロジーが得られるがそれはトライアルアンドエラーの作業となるためここでは、一般的なフィルター設定で計算した結果を示して。これについては、case2 と case3 についても同様である。

次に case2 の最適化されたミクロ構造とマクロ構造

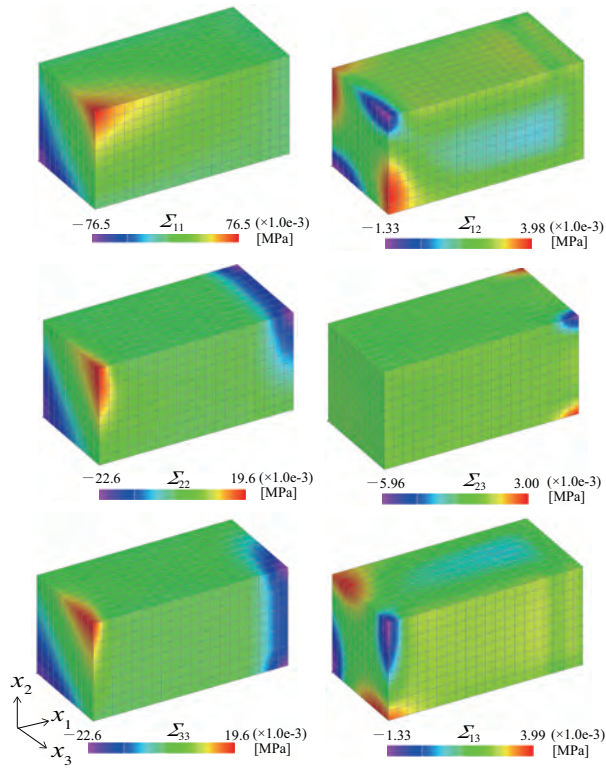


Fig. 17 Stress distribution of macro-structure (case2)

の応力図をそれぞれ Fig.13 (中) と Fig.17 に示す。なお、最適化による目的関数値の変化と荷重-変位曲線の変化については、次の case3 も含めて case1 のそれと同様の变化が得られており、ここでは誌面のスペースの関係上、それらについては省略した。この場合、case1 と同様に Σ_{11} が卓越したことで y_1 方向に連続するトポロジーが得られ、また、同じ大きさの荷重を受ける二軸作用によって y_2 方向と y_3 方向にほぼ同じ厚みを有する L 字型の phase-2 層が見られる。この結果は、マクロ構造の応力分布を反映した合理的なミクロ構造であるといえる。

最後に case3 の最適化されたミクロ構造トポロジーおよびマクロ構造の応力図をそれぞれ Fig.13 (下), Fig.18 に示す。この場合、 x_2 方向の鉛直荷重が x_3 方向の側方荷重よりも大きいことにより、 Σ_{11} 応力の分布が固定端において x_3 方向幅に広がっていることがわかる。その結果、case3 で得られた最適化されたトポロジーと case2 のそれを比べてみると、鉛直方向に板状に分布する phase-2 層の厚み (y_3 方向幅) が大きくなり、水平方向にあった板状の層の厚み (y_2 方向幅) が減少したほか、 y_1 方向に不連続な棒状の材料分布となった。したがって、この結果はマクロ構造の荷重の変化を適切に反映したミクロ構造トポロジーであるといえる。これらの計算例より、本最適化手法はマクロ構造の力学的挙動を忠実に反映した上で、ミクロ構造トポロジーを最適化できるものであることが三次元構造モデルを用いて確認された。

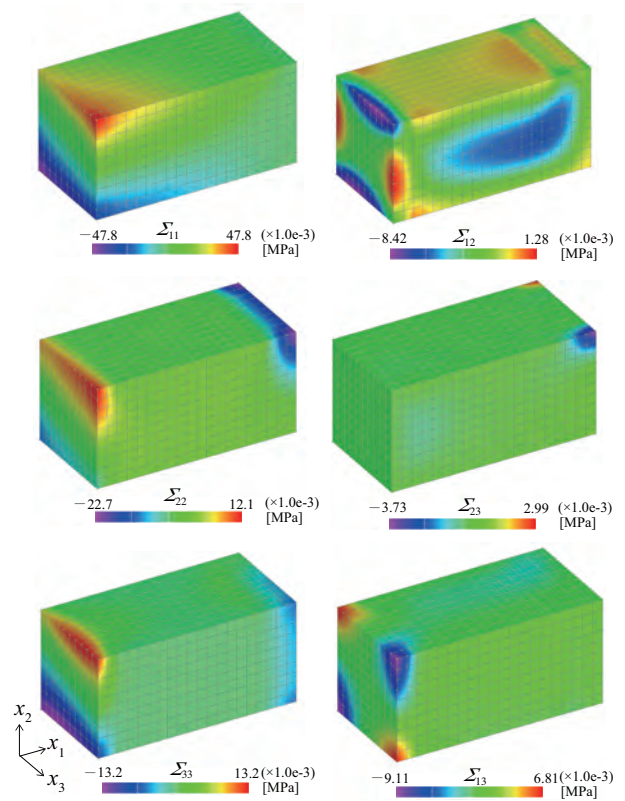


Fig. 18 Stress distribution of macro-structure (case3)

7. 結論

本論文では、複合材料のマクロ構造の剛性を最大にするためのマルチスケルトポロジー最適化手法を三次元構造問題に適用し、いくつかの最適化計算例を用いてその適用可能性を検証した。この目的のために解析的な感度の導出方法を提案することで、感度の精度を高めるとともに計算コストを大幅に減少させることができた。特に、分離型マルチスケール解析手法をトポロジー最適化に導入するという新しい枠組みでマクロ構造の剛性最大化を意図した最適化手法を提案し、数値計算例を用いて本手法の三次元構造問題への適用性とその妥当性が検証された。

以下に本研究の主な成果を示す。

- 提案した手法は、マクロ構造の力学的挙動を忠実に反映し、そのミクロ構造のトポロジーを最適化できる手法であることがいずれの最適化計算例でも検証された。
- 提案した解析的感度については、感度の精度が高く、また感度解析における計算コストを大幅に減少させるものであることが確認された。
- 分離型マルチスケール解析法はミクロ-マクロ境界値問題を同時に解く一体型のマルチスケール解析法に比べて、理論体系が明快で計算コストも低く抑えることができるため、材料非線形問題などの複雑なモデルに対して効果的な手法で

ある。よって、分離型マルチスケール解析の本来の効果を考慮すると、本研究で提案した線形弾性体を対象とした手法を非線形構造問題へ拡張することが期待される。

付録：外部節点を導入したユニットセルの有限要素解析

ここでは、外部節点を導入した場合のミクロ境界値問題の解法について概説する。最初にミクロ境界値問題の有限要素解析を行う準備として、ユニットセル領域を有限要素メッシュで分割する。ミクロ境界値問題(10)の第一式と反対称性の式(8)を考慮すると、ミクロ構造の仮想仕事式は以下のように定式化できる。

$$\int_Y \delta \boldsymbol{\varepsilon}^* : \boldsymbol{\sigma} dy = \int_Y \nabla_y^{\text{sym}} \delta \mathbf{u}^* : \boldsymbol{\sigma} dy = 0 \quad (37)$$

ここで、 $\delta \mathbf{u}^*$ と $\delta \boldsymbol{\varepsilon}^*$ はそれぞれ周期境界条件を満たす仮想擾乱変位と仮想擾乱ひずみを示す。この仮想仕事式(37)は、以下の有限要素近似の仮定のもと離散化することができる。

$$\mathbf{w} = \sum_{\alpha=1}^{n_{\text{node}}} N_{\alpha} \hat{\mathbf{w}}_{\alpha}^e \quad \text{or} \quad \mathbf{w} = \mathbf{N} \hat{\mathbf{w}}^e \quad (38)$$

$$\delta \mathbf{w} = \sum_{\alpha=1}^{n_{\text{node}}} N_{\alpha} \delta \hat{\mathbf{w}}_{\alpha}^e \quad \text{or} \quad \delta \mathbf{w} = \mathbf{N} \delta \hat{\mathbf{w}}^e \quad (39)$$

$$\boldsymbol{\varepsilon} = \sum_{\alpha=1}^{n_{\text{node}}} \mathbf{B}_{\alpha} \hat{\mathbf{w}}_{\alpha}^e \quad \text{or} \quad \boldsymbol{\varepsilon} = \mathbf{B} \hat{\mathbf{w}}^e \quad (40)$$

$$\delta \boldsymbol{\varepsilon} = \sum_{\alpha=1}^{n_{\text{node}}} \mathbf{B}_{\alpha} \delta \hat{\mathbf{w}}_{\alpha}^e \quad \text{or} \quad \delta \boldsymbol{\varepsilon} = \mathbf{B} \delta \hat{\mathbf{w}}^e \quad (41)$$

ここで、 $\mathbf{N}$ は形状関数、 $\mathbf{B}$ はいわゆるBマトリックス、 $\hat{\mathbf{w}}^e$ はユニットセル中の一要素のミクロ節点変位ベクトルを指す。これと同様にして $\delta \mathbf{u}^*$ と $\delta \boldsymbol{\varepsilon}^*$ はそれぞれ $\delta \mathbf{u}^* = \mathbf{N}(\delta \hat{\mathbf{d}}^{*e})$ と $\delta \boldsymbol{\varepsilon}^* = \mathbf{B}(\delta \hat{\mathbf{d}}^{*e})$ のように離散化できる。これらの式より、仮想仕事式(37)を離散化した式は以下ようになる。

$$\sum_{e=1}^{n_{\text{ele}}} (\delta \hat{\mathbf{d}}^{*e})^T \int_{Y_e} \mathbf{B}^T \mathbb{C} \mathbf{B} dy (\hat{\mathbf{w}}^e) = 0 \quad (42)$$

仮想擾乱変位 $\delta \hat{\mathbf{d}}^{*e}$ は任意であることから、(37)の離散化方程式は式(42)をアセンブルすることで以下のように表せる。

$$\mathbf{K}^m \hat{\mathbf{w}} = \mathbf{0} \quad \text{with} \quad \mathbf{K}^m = \sum_{e=1}^{n_{\text{ele}}} \int_{Y_e} \mathbf{B}^T \mathbb{C} \mathbf{B} dy \quad (43)$$

ここで、 $\mathbf{K}^m$ はユニットセルにおける全体剛性マトリックスで、 $\hat{\mathbf{w}}$ は全体のミクロ節点変位ベクトルを示す。現段階では、式(43)は周期境界条件式(12)、(13)を含んでおらず、前述のミクロ境界値問題を解くためには、これらの周期境界条件を式(43)へ挿入し、 $\hat{\mathbf{w}}$ の周期境界上で一致する節点の自由度を $\mathbf{q}$ で置き換える必要があ

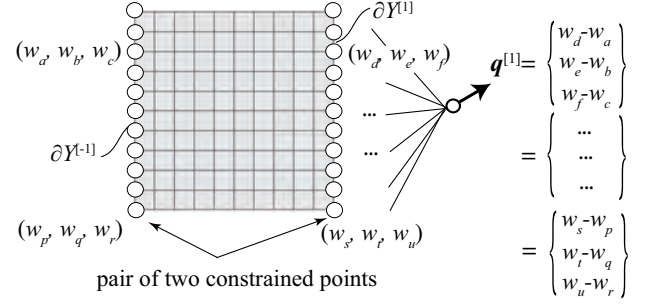


Fig. 19 Pair of constrained points and relative displacement vector

る。この目的のため、三自由度を持つ外部節点をユニットセル領域の外部に三つ設け、式(43)を三つの外部節点の計九つの自由度を含む離散化方程式に拡張する。ここで、この方程式を解くために次に述べる外部節点の特別な扱いを行う。まず初めに、マクロひずみ $\mathbf{E}$ のすべての成分が既知データとして与えられると仮定する。式(13)を用いると、三つの外部節点における相対変位ベクトル $\mathbf{q}^{[k]}$ の値が定まる。 $\mathbf{q}_i^{[k]}$ のすべての成分が求まることで、式(12)から周期境界上で一致する節点の拘束式が得られ、拡張した離散方程式を解くことができる。この解法で、まず初めに以下のような変換行列 Φ を導入する。

$$\tilde{\mathbf{w}} = \Phi \hat{\mathbf{w}} \quad (44)$$

Φ は $\hat{\mathbf{w}}$ を $\tilde{\mathbf{w}}$ に変換する作用素であり、 $\tilde{\mathbf{w}}$ は、 $\hat{\mathbf{w}}$ の一部の成分を $\mathbf{q}^{[k]}$ の成分で置き換えたミクロ節点変位ベクトルである。例えば、 $\mathbf{q}^{[1]}$ についてのみ考えるとき、対となる境界面 $\partial Y^{[-1]}$ と $\partial Y^{[1]}$ 上で一致する節点をそれぞれ (w_a, w_b, w_c) 、 (w_d, w_e, w_f) とすると、これらの点は周期境界条件によって拘束される (Fig.19 参照)。よって、以下のように $\hat{\mathbf{w}}$ から $\tilde{\mathbf{w}}$ を得ることができる。

$$\hat{\mathbf{w}} = \{w_1 \ w_2, \dots, w_a \ w_b \ w_c, \dots, w_d \ w_e \ w_f, \dots, w_N\}$$

and

$$\tilde{\mathbf{w}} = \{w_1 \ w_2, \dots, w_a \ w_b \ w_c, \dots, q_1^{[1]} \ q_2^{[1]} \ q_3^{[1]}, \dots, w_N\}$$

with

$$w_d - w_a = q_1^{[1]}, \quad w_e - w_b = q_2^{[1]} \quad \text{and} \quad w_f - w_c = q_3^{[1]} \quad (45)$$

ここで、 N は外部節点を除くユニットセル全ての自由度数を指す。また、Fig.19より $\mathbf{q}^{[k]} (k=1,2,3)$ は境界 $\partial Y^{[-k]}$ と $\partial Y^{[k]}$ 上で拘束される全ての節点を制御することがわかる。したがって、上記の例では境界 $\partial Y^{[-1]}$ と $\partial Y^{[1]}$ 上の一節点の拘束しか考慮していないが、周期境界上の他の節点についても同様に拘束条件を課し、 $\hat{\mathbf{w}}$ の自由度を $\mathbf{q}_i^{[k]}$ に置き換えていくことで最終的に $\tilde{\mathbf{w}}$ が求まる。

次に、式(43)に式(44)を挿入し、両辺に左から Φ を乗ずることで以下の式を得る。

$$\tilde{\mathbf{K}}^m \tilde{\mathbf{w}} = \mathbf{0} \quad \text{with} \quad \tilde{\mathbf{K}}^m = \Phi \mathbf{K}^m \Phi^T \quad (46)$$

この線形方程式は $\tilde{\mathbf{w}}$ の中の $\mathbf{q}^{[k]}$ の配置に依存して縮約することができ、これを解くことで $\tilde{\mathbf{w}}$ の未知成分が定まる。また、上記のミクロの有限要素解析を行うことで、ミクロ節点変位ベクトル $\tilde{\mathbf{w}}$ だけでなく、ミクロひずみ $\boldsymbol{\varepsilon}$ やミクロ応力 $\boldsymbol{\sigma}$ も求まるため、 $\partial Y^{[k]}$ 上の表面力ベクトル $\mathbf{t}^{[k]}$ が Cauchy の式 $\mathbf{t}^{[k]} = \boldsymbol{\sigma} \mathbf{e}_k$ より得られ、式 (15) から反力 $\mathbf{R}^{[k]}$ が求まる。さらに、マクロ応力 Σ_{ik} は、式 (1) に示す数値積分を行わずとも、式 (16) を用いることで反力から算出できる。したがって、マクロ材料剛性 $\mathbb{C}^H$ が式 (17) で示すように 6 方向のマクロひずみに対するマクロ応力 Σ_{ik} を個別に計算することで得られることがわかる。

参考文献

- (1) Sigmund, O., “Materials with prescribed constitutive parameters: An inverse homogenization problem”, *Int. J. Solid. Struct.*, Vol. 31, No. 13, 1994, pp. 2313–2329.
- (2) Sigmund, O. and Torquato, S., “Design of materials with extreme thermal expansion using a three-phase topology optimization method”, *J. Mech. Phys. Solids*, Vol. 45, No. 6, 1997, pp. 1037–1067.
- (3) Larsen, U.D., Sigmund, O. and Bouwstra, S., “Design and fabrication of compliant micromechanisms and structures with negative Poisson’s ratio”, *J. MEMS*, Vol. 6, No. 2, 1997, pp. 99–106.
- (4) Rodrigues, H., Guedes, J.M. and Bendsoe, M.P., “Hierarchical optimization of material and structure”, *Struct. Multidisc. Optim.*, Vol. 24, No. 1, 2002, pp. 1–10.
- (5) Niu, B., Yan, J. and Chen, G., “Optimum structure with homogeneous optimum cellular material for maximum fundamental frequency”, *Struct. Multidisc. Optim.*, Vol. 39, No. 2, 2009, pp. 115–132.
- (6) Smit, R.J.M., Brekelmans, W.A.M. and Meijer, H.E.H., “Prediction of the mechanical behavior of nonlinear heterogeneous systems by multi-level finite element modeling”, *Comput. Methods Appl. Mech. Engng.*, Vol. 155, No. 1–2, 1998, pp. 181–192.
- (7) Wiecek, Z., “Dual finite element methods in homogenization for elastic-plastic fibrous composite material”, *Int. J. Plast.*, Vol. 16, No. 2, 2000, pp. 199–221.
- (8) Zheng, S.F., Ding, K., Denda, M. and Weng, G.J., “A dual homogenization and finite-element study on the in-plane local and global behavior of a nonlinear coated fiber composite”, *Comput. Methods Appl. Mech. Engng.*, Vol. 183, 2000, pp. 141–155.
- (9) Feyel, F. and Chaboche, J.-L., “FE² multiscale approach for modelling the elastoviscoplastic behaviour of long fibre SiC/Ti composite materials”, *Comput. Methods Appl. Mech. Engng.*, Vol. 183, No. 3–4, 2000, pp. 309–330.
- (10) Terada, K. and Kikuchi, N., “A class of general algorithms for multi-scale analyses of heterogeneous media”, *Comput. Methods Appl. Mech. Engng.*, Vol. 190, No. 40–41, 2001, pp. 5427–5464.
- (11) Nakshatrala, P.B., Tortorelli, D.A., Nakshatrala, K.B., “Nonlinear structural design using multi scale topology optimization, Part I: Static formulation”, *Comput. Methods Appl. Mech. Engng.*, Vol. 261–262, 2013, pp. 167–176.
- (12) Baaijens, F.P.T., Kouznetsova, V., Brekelmans, W.A.M., “An approach to micromacro modeling of heterogeneous materials”, *Comput. Mech.*, Vol. 27, 2001, pp. 37–48.
- (13) Michaleris, P., Tortorelli, D.A., Vidal, C.A., “Tangent operators and design sensitivity formulations for transient nonlinear coupled problems with applications to elastoplasticity”, *Int. J. Numer. Methods Engng.*, Vol. 37, No. 14, 1994, pp. 2471–2499.
- (14) Okada, J., Washio, T., Hisada, T., “Study of efficient homogenization algorithms for nonlinear problems”, *Comput. Mech.*, 0178–7675, Vol. 46, No. 2, 2010, pp. 247–258.
- (15) Simo, J.C., Taylor, R.L., “Consistent tangent operators for rate-independent elastoplasticity”, *Comput. Methods Appl. Mech. Engng.*, 0045–7825, Vol. 48, No. 1, 1985, pp. 101–118.
- (16) Kato, J., Terada, K. and Kyoya, T., “Topology optimization of micro-structure for composites applying a decoupling multi-scale analysis”, *Struct. Multidisc. Optim.*, submitted, 2013.
- (17) 加藤 準治, 寺田 賢二郎, 京谷 孝史, “複合材料のマクロ構造挙動を考慮したミクロ構造トポロジー最適化”, 土木学会論文集 A2(応用力学), Vol. 68, No. 2, 2012, pp. 279–287.
- (18) 寺田 賢二郎, 犬飼 壮典, 濱名 康彰, 見寄 明男, 平山 紀夫, “数値材料試験による異方性超弾性体のパラメータ同定”, *Transactions of JSCES*, 2008, 20080024, 2008.
- (19) Terada, K., Kato, J., Hirayama, N., Inugai, T. and Yamamoto, K., “A method of two-scale analysis with micro-macro decoupling scheme: application to hyperelastic composite materials”, *Comput. Mech.*, DOI 10.1007/s00466-013-0872-5, 2013.
- (20) Watanabe, I. and Terada, K., “A method of predicting macroscopic yield strength of polycrystalline metals subjected to plastic forming by micro-macro de-coupling scheme”, *Int. J. Mech. Sci.*, Vol. 52, No. 2, 2010, pp. 343–355.
- (21) Patnaik, S.N., Guptill, J.D. and Berke, L., “Merits and limitations of optimality criteria method for structural optimization”, *Int. J. Num. Meth. Eng.*, Vol. 38, 1995, pp. 3087–3120.

- (22) Kato, J., Lipka, A. and Ramm, E., “Multiphase material optimization for fiber reinforced composites with strain softening”, *Struct. Multidisc. Optim.*, Vol. 39, 2009, pp. 63–81.
- (23) 加藤 準治, 寺田 賢二郎, 京谷 孝史, “繊維複合材料のひずみ軟化を考慮した多層材料最適化手法の提案”, 土木学会論文集 A2 (応用力学), Vol. 67, No. 1, 2011, pp. 39–53.
- (24) Zhou, M. and Rozvany, G.I.N., “The COC algorithm, part II : Topological, geometrical and generalized shape optimization”, *Comp. Meths. Appl. Mech. Eng.*, Vol. 89, 1991, pp. 309–336.
- (25) Bendsøe, M.P., Sigmund, O., “Topology optimization, theory, method and applications”, *Springer-Verlag*.
- (26) Sigmund, O., Peterson, J., “Numerical instabilities in topology optimization: A survey on procedures dealing with checkerboards, mesh-dependencies and local minima”, *Struct. Multidisc. Optim.*, Vol. 16, No. 1, 1998, pp. 68–75.
- (27) Bendsøe, M.P., Sigmund, O., “Material interpolation schemes in topology optimization”, *Arch. Appl. Mech.*, Vol. 69, 1999, pp. 635–654.