THE SCIENCE AND ENGINEERING DOSHISHA UNIVERSITY, VOL.40, NO.3 OCTOBER 1999 (同志社大学理工学研究報告 第40巻 第3号 pp19~27)

An Improvement of DORAR Method for Highly Nonliner Local Constraints

Mitsunori MIKI^{*}, Tomoyuki HIROYASU^{*}, Shigeru KOBAYASHI^{**} and Taiju IKEDA^{**}

(Received July 16,1999)

The DORAR(Distributed Optimization by Resource Addition and Reduction) method is a new parallel and distributed algorithm for optimum design of discrete systems, and has been found to be effective for the optimization of electrical circuits and discrete structures so far. This optimization algorithm consists of two processes, namely the resource reduction process and the resource addition process. In the former process, each element discards its critical resource margin which is the minimum among the resource margins with respect to global and local constraints, while in the latter process, a small amount of resources are added to all the elements. However, some elements that are not necessary in a final optimum solution ask for a great amount of resources due to their local constraints. In order to overcome this problem, a new rule is introduced about the resource reduction process in the method. In the previous resource reduction process, if a design point is out of a local constraint region, it is always moved to the constraint region. In the proposed method, a rule is developed to judge that can identify whether such a local constraint should be satisfied or not is developed. The new method is successively applied to the optimum design of discrete systems such as truss structures.

Key words: Optimum Design, Parallel Distributed Algorithm, Highly Nonliner Constraint キーワード: 最適設計,並列分散アルゴリズム,非線形性の高い制約条件

非線形性の高い局所制約条件に対する資源追加削減法の改良

三木光範・廣安知之・小林繁・池田大樹

1. 緒 言

離散構造物の最適設計に対して提案された並列計算 機のための最適化アルゴリズムである 資源追加削減 法¹⁾ (DORAR 法)(Distributed Optimization by Resource Addition and Reduction method) は,システ ムを構成する離散的な各要素が,要素に関する情報を 頼りに,要素の持つ知識のみで自律的に挙動し,その 結果としてシステム全体がより最適な状態へ近づくと いう考え方である.最適化の原理は単純で,各要素は その設計変数である資源に余裕があれば削減し,その 後,微少資源を追加し,削減するというものである.こ の手法はこれまで,連続変数の非線形最適化問題に適 用され,その有効性が検証された.対象とした問題は, 1)電気回路最適化問題,2)トラス構造物最適化問題で ある.また,トラス構造物最適化問題については,い くつかのトラス構造物に適用され,任意の初期値から

^{*} Department of Knowledge Engineering and Computer Science, Doshisha University, kyoto Telephone:+81-774-65-6434, Fax:+82-774-65-6796, E-mail:mmiki@mail.doshisha.ac.jp

^{**} Department of Knowledge Engineering and Computer Science, Doshisha University, kyoto Telephone:+81-774-65-6716, E-mail:shigeru@mikilab.doshisha.ac.jp

良好な最適解が得られ,かつこのアルゴリズムの有効 性が数学的に検証された²⁾.また,収束性,解の精度 の両者の向上をめざして微少追加資源量を段階的に低 減させる方法が提案され³⁾,その有効性も確認されて いる.一方,局所解からの脱出を目的としたアルゴリ ズムの改良も提案され³⁾,局所解からの脱出がある程 度実現できた.

これまで,資源追加削減法に関して以下のような目 的のための研究がなされており,その成果が報告され ている.1) 収束性の向上,2) 収束解の精度の向上,3) 局所解からの脱出である.従来の資源追加削減法でい くつかのトラス構造物の最適化を行った結果,良好な 最適解を得ることができない場合があった.その原因 は,トラス構造物の本来資源が0となる,すなわち断 面積が0となる圧縮部材の断面積が残ってしまうか らであり,座屈強度に関する制約条件の影響が過大で あったためであると考えられる.

本研究では,そのような高い非線形性をもつ制約条 件の最適解に及ぼす影響を検証し、より良好な最適解 への収束解のため,資源追加削減法のアルゴリズムに 改良を加えた.具体的には,良好な最適解への収束に 多大な影響を与える制約条件を特異な制約条件と考え, ある要素がこのような制約条件を満たしていない場合, その要素については資源削減処理を行わないという処 理を提案する.すなわち,制約条件を満たしていない 要素に関しては、設計点の資源削減処理による制約条 件内への移動を行わないというものである.この処理 を加えるに当たり,制約条件が非線形性の高いものか どうかの分類が極めて重要になる.本研究では,経験 的にその分類を行うための指針を示し,新たなアルゴ リズムを提案する.以上の制約条件の分類,およびそ れに伴う資源削減処理の改良を加え,トラス構造物の 最適化を行うことで,提案したアルゴリズムの有効性 を検証する.

2. 資源追加削減法 (DORAR 法) の概略

2.1 対象とする問題とアプローチ

資源追加削減法は,システムを構成する離散的な各 要素が,要素に関する情報を頼りに,要素の持つ知識 のみで,自律的に挙動し,その結果としてシステム全 体がより最適な方向へ近づくという考えである.

対象問題は,離散的な要素を有するシステムの最適 資源配分問題とし,連続的な実数値を設計変数とし資 源とする.各要素は資源の和で表され,資源の最小化 が目的である.

システムには要求される制約条件があり. 複数の局 所制約条件と複数の全体制約条件に分けられ,式で示 すと次のようになる.

$$Minimize \ R = \sum_{i=1}^{N} \ R_i \tag{1}$$

Subject to
$$(2)$$

$$g_{ik} \leq 0 \quad (i = 1, ...N; k = 1, ...n_i)$$
 (3)

$$G_j \le 0 \ (j = 1, ..., m)$$
 (4)

ここで, R は資源, g は局所制約条件, G は全体制約条件, N は要素数である.そして,システムの各要素が,それ自身に関係する情報と局所的なルールを基にして,それ自身の資源を変化させる.このプロセスの繰り返しによりシステム全体の最適化を達成する.各要素が局所的に利用できる情報は以下で示す.

$$g_{ik}$$
 ($k = 1, ..., n_i$) , G_j ($j = 1, ..., m$) (5)

$$\frac{\partial g_{ik}}{\partial R_i}$$
, $\frac{\partial G_j}{\partial R_i}$ (6)

ここで g_{ik} , G_j , $\frac{\partial g_{ik}}{\partial R_i}$, $\frac{\partial G_j}{\partial R_i}$ はそれぞれの要素の局所 制約,システム全体制約,及びそれらの制約のその資 源 R_i に関する感度情報である.ここで感度が高い要 素とは,その条件に対する影響が大きいことを意味し, システムの中でその制約条件を満たすために必要度が 高いことを意味する.

また,重要なことは制約条件を局所制約条件と全体 制約条件に分離したことである.ここでは,各要素に おける制約条件を局所制約条件,システム全体として の制約条件を全体制約条件とした.この分離は一般的 には経験的なものであり,分離することにより,各要 素が他の要素の制約条件を考えることなく自律分散的 に振る舞うことが可能となる.各要素の状態は最終的 には全体の資源配分で決定することを考えると,完全 な局所制約条件は有り得ない.しかし,その要素の設 計変数の感度が十分高い制約条件は局所制約条件と考 えることができる.この分離により,各要素は,他の 要素の局所制約条件は見えないことになるが,このこ とは不都合なことではなく自律分散処理に基づく最適 化法の特徴である.

2.2 資源追加削減法のアルゴリズム

資源追加削減法の最適化の原理は単純で,各要素は その設計変数である資源に余裕があれば削減し,その 後,微少資源を追加するというものである.以下にア ルゴリズムを示す.

 各要素はその要素に関する制約条件を基にその要素の資源余裕を評価する.要素の資源を *R_i*とすると, 要素 i の k 番目の局所制約条件 *g_{ik}* に関する資源余裕 は式 (7) で与えられる.

$$R_{mi}^{g_{ik}} = \frac{g_{ik}}{\left(\frac{\partial g_{ik}}{\partial R_i}\right)} \tag{7}$$

2. 各要素がシステムに与えられた全体制約条件に関す る資源余裕を見積もる.資源 R_i のj番目の全体制約 条件 Gに関する資源余裕は式 (8)で与えられる.

$$R_{mi}^{G_j} = \alpha \frac{G_j}{\left(\frac{\partial G_j}{\partial R_i}\right)} \tag{8}$$

は責任係数と呼ばれる係数で,全体制約条件を達成 するための,要素の責任の重要さ,つまり全体制約に 対する要素の重要さを表している.一般的には,要素 数の逆数(1/n)を用いる.

3. 各要素における局所資源余裕と全体資源余裕の最小 値をその要素の臨界資源余裕とし,各要素は臨界資源 余裕を削減する.要素iの臨界資源余裕は式(9)で表 すことができる.この処理を資源削減処理と呼ぶ.

$$R_{mi}^{(k)} = Min(R_{mi}^{g_{ik}}, R_{mi}^{G_j})$$
(9)

4. 各要素に一定の微少資源を追加する. (この処理を資源追加処理と呼ぶ) この微少追加資源量 ΔR は式 (10) で決定される.

$$\Delta R = r_{add} \times \sum_{i=1}^{n} R_i \tag{10}$$

r_{add}(微少追加資源割合)とは追加する資源量の総資源 に対する割合である.

5. 手順1から4を繰り返すことによって最適解を得る.

3. 連続変数非線形最適化問題への適用

3.1 最適化の対象とした離散構造物

本研究で取り扱う最適化の対象とした離散構造物は トラス構造物とした.トラスとは,棒を組み合わせて 三角形を形成して外力に抵抗させる構造のことをいう. 身の回りでは,送電線の鉄塔や東京タワー,そして鉄 道塔などがトラス構造物として挙げられる^{4,5)}.

トラス構造物の最適化問題とは,ある節点に負荷を 加えて複数の制約条件を与えたとき,最小体積のトラ ス構造物を設計することである.制約条件としては, 局所制約条件として各部材の引張,圧縮応力および座 屈強度を考え,全体制約条件として一つの節点変位を 考える.部材は中実円形とし,設計変数は部材の体積 である.ここでは,Fig.1に示す8節点14部材のト ラス構造物の最小体積設計問題を考える.目的は体積 の最小化である.したがって,資源追加削減法におけ る資源は各部材の体積となる.負荷荷重として,節点 8に1kNの水平荷重を付加した.また,応力制約条 件として40MPaを与えた.変位制約条件として,節 点8の変位を0.01m以下とした.

3.2 離散構造物最適化のアルゴリズム

3.1 節で述べた条件のもとで, Fig. 1 に示した 8 節 点 14 部材から構成されるトラス構造物の体積最小化 問題を,資源追加削減法を用いて最適化を行う.そこ で,2.2 節で述べたアルゴリズム,1. 局所制約条件に 関する資源余裕の見積もり,2. 全体制約条件に関する 資源余裕の見積もり,3. 資源削減処理,4. 資源追加処 理をこの問題に即して書き換えると次のように表され る.

1. 各部材は局所制約条件を基に,その部材の体積の余 裕を見積もる.ここでは,局所制約条件は引張,圧縮 応力に関する制約条件と,座屈強度に関する制約条件 とに分けられる.そして,これらの制約条件の基に資 源余裕を求める.引張,圧縮応力に関する資源余裕は 式(11)で表される.

$$R_{mi}^{t,(k)} = R_i^{(k)} \left(1 - \frac{\sigma_i^{(k)}}{\sigma_t}\right)$$
(11)

ここで,添え字は部材番号,添え字はその部材が 引っ張りの力を受けていること,添え字は余裕,は 部材応力,()は繰り返し数,は引っ張り強度を表し ている.一方,座屈に関する資源余裕は式(12)で求 めることができる.

$$R_{mi}^{b,(k)} = R_i^{(k)} \left(1 - \sqrt{\frac{P_i^{(k)}}{P_{cr}^{(k)}}} \right)$$
(12)

ここで, P は部材の軸力, 添え字 はその部材が圧縮 の力を受けていること, 添え字 は座屈強度を表して いる.したがって,局所制約条件に関する資源余裕は 式(13)によって表される.

$$R_{mi}^{g,(k)} = \beta_i^{(k)} min(R_{mi}^{t,(k)}, R_{mi}^{b,(k)})$$
(13)

2. 各部材は全体制約条件を基にその部材の体積の余裕を評価し、それらに責任係数を乗じたものをその部材の全体資源余裕とする.全体資源余裕は式(14)で表される.

$$R_{mi}^{G(k)} = \alpha \frac{G^{(k)}}{\left(\frac{\partial G^{(k)}}{\partial R_i}\right)} \tag{14}$$

3.1,2 で求めた局所制約条件に関する資源余裕と全体制約条件に関する資源余裕の最小値をその部材の臨 界資源余裕とし,各部材は臨界資源余裕を削減する. 部材の臨界資源余裕は式(15)で表される.

$$R_{mi}^{(k)} = Min(R_{mi}^{g,(k)}, R_{mi}^{G,(k)})$$
(15)

次に,資源追加処理を行う.そして各要素が変化した後,構造解析を行いシステムを新しい状態へ移らせる.

3.3 トラス構造物の最適化

3.3.1 部材の初期断面積分布

各部材の円形断面の半径を与えた初期値を2種類設 定した.そしてこれを基に8節点14部材トラス構造 物の初期値1および2の断面積分布をFig.2に示し, これを初期値1,初期値2とする.各部材の太さを約 20%に縮小して表示している.初期体積はそれぞれ, 初期値1では6.044×10⁻³m³,初期値2では7.159 ×10⁻³m³であった.



i:node index ; (i):member index

Fig. 1 A 14-member truss.



Fig. 2 Initial configurations of 14-member trusses.

3.3.2 最適化の結果と問題点

資源追加削減法を用いて, Fig. 2 で与えられた初期 値1および2を最適化した.繰り返し数1000回で得 られた収束解1および2の断面積分布を Fig. 3 に示 す.また,初期値1および2から収束解1および2が 得られるまでの体積履歴を Fig. 4 に示す.



Fig. 3 Converged solutions.





まず,体積履歴を示した Fig. 4 から,初期値1 およ び2ともに繰り返し数の初期の段階で総資源量である 総体積の大きさが急速に減少し,その後,緩やかに減 少し,発散することなく収束していることがわかる. また,初期値1(Fig.2)において,収束時における総 体積の大きさは 5.867 × 10⁻⁴m³ であった.一方,初 期値 2(Fig. 2) では, 収束時における総体積の大きさ は 6.177 × 10⁻⁴m³ であり, 収束解 1(Fig. 3) と収束 解 2(Fig. 3) の総体積の大きさでは,約 5.2%の相違が あった.この大きさはきわめて小さい値であり,収束 解1および2ともに同様の断面積分布となった.また, Fig. 3 で示した断面積分布をみると収束解 1 および 2 ともに同様の断面積分布となっていることが確認でき る.

しかし,ここで,この Fig. 2 に示す初期値1 および 2 を,変位制約条件を 0.01m から 0.001m に変更し, 他の引張,圧縮応力に関する制約条件,座屈強度に関 する制約条件,荷重条件は同様の条件で最適化した収 束解の断面積分布を Fig. 5 に示す (各部材の太さを約 20%に縮小して表示).



Final config. 1

Final config. 2

Fig. 5 Converged solutions (Case of 0.001m in global constraint).

これらの図中の部材番号3,7,および12の部材に 注目する.これらの部材はすべて圧縮の力がかかって

いる部材である.変位制約条件が0.01mのときの,こ れらの3つの部材(3,7,および12)における断面積 が太く残っていることがわかる.逆に変位制約条件が 0.001mのとき,これらの部材(3,7,および12)は断 面積の大きさが0に近い値を示した.これは,変位制 約条件の違いにより生じたことである.変位制約条件 が 0.01m のときは,トラス構造物の変形が大きすぎ るため,これらの部材(3,7,および12)には座屈強 度に関する制約条件が強く影響したためだと考えられ る.

従来の資源追加削減法のアルゴリズムでは、このよ うな座屈強度に関する制約条件のような非線形性の高 い制約条件には対応できない.それは資源削減処理を すべての制約条件に対して一律的に行っているからで ある.

そこで、このような問題点を解決するために、多大 な悪影響を及ぼす制約条件について検討する必要があ る.また,このような制約条件をどのように位置付け し,資源追加削減法をどう対応させていくか検証する 必要がある.

特異な制約条件に対する新たな資源削減処理の 4. 提案

特異な制約条件 4.1

3.2.2 節で8節点14部材トラス構造物を,資源追加 削減法を用いて最適化した結果,本来消滅すべき部材 番号3,7,および12の部材の断面積が大きくなった. その原因は,座屈強度に関する制約条件の影響が過大 であるからであった.

このように,資源追加削減法を用いた結果,収束解 に影響を及ぼす非線形性の高い制約条件を本研究では, 特異な制約条件と呼ぶ.8節点14部材トラス構造物 最適化問題においては,座屈強度に関する制約条件が 特異な制約条件に相当する.

特異な制約条件とは,設計変数の感度の大きい制約 条件のことをいう.しかし,必ずしもこの特異な制約 条件が収束解に影響を及ぼすとは限らない.本研究で 用いた8節点14部材トラス構造物以外の構造を持っ たトラス構造物においては,座屈強度に関する制約条 件によって影響を及ぼさず,良好な収束解を得る場合 もある.

したがって,特異な制約条件が収束解に影響を及ぼ すようなときに,資源追加削減法をどのように対応さ せるか,そしてどのようにして良好な収束解を得るか

ということを検討することが重要なのである.

4.2 特異な制約条件に対する資源削減ルールの提案4.2.1 予備実験(1)

特異な制約条件が収束解に影響を及ぼしたために良 好な収束解を得ることができない場合が生じた.この ために,Fig.3における部材番号3,7,および12の 部材の断面積が増加した.

そこで,このような特異な制約条件に対して以下の ようなルールを提案し,予備実験を行う.

[ルール1] 資源削減処理において,設計点が制約条件を破った場合,設計点を制約条件内に移動させず,そのままにしておく.

このルール1を Fig.1に示す8節点14部材トラス 構造物に適用し,検証する.

4.2.2 実験の結果と考察(1)

4.2.1 節で提案した資源削減処理における新しいルー ル,ルール1を Fig.1に示す8節点14部材トラス構 造物に適用する.初期値は Fig.2に示した断面積分布 をもつ初期値1および2を使用する.繰り返し数1000 回で得られた収束解の断面積分布を Fig.6に示す.ま た収束解を得るまでの体積履歴を Fig.7 に示す.



Fig. 6 Converged solutions (Rule 1).



Fig. 7 Histories of the total volume of the structures during the iterations (Rule 1).

まず, Fig. 7をみると, 従来のアルゴリズムと同様, 初期値1 および2 ともに繰り返し数の初期の段階で 総資源量である総体積の大きさが急速に減少し,その 後,緩やかに減少し,発散することなく収束している ことがわかる.また,初期値1(Fig. 2)において,収 束時における総体積の大きさは2.962 × 10m³であっ た.一方,初期値2(Fig. 2)では,収束時における総 体積の大きさは3.196 × 10m³であった.

ここで,3.2.2節で問題となっていた部材番号3,7 および12の部材は,従来のアルゴリズムを用いて得 た収束解1および2の断面積分布(Fig.3)とルール1 を用いて得た収束解1,2の断面積分布(Fig.6)を比 較すると,明らかに部材番号3,7および12の部材の 断面積が減少したことがわかる.

しかし, Fig. 6 をみてわかるように, 収束解1では, 部材番号6および11, 収束解2では,部材番号11の 部材がルール1を適用することにより,断面積が減 少してしまった.また,制約条件を大きく破ってしま い,座屈が生じてしまった.これは設計点が制約条件 を破った後,制約条件内に移動されることなく,その ままにしておいためである.

そこで,部材番号3,7および12のようなルール1 を適用して改善された部材と,初期値1に関しては部 材番号6および11,初期値2では部材番号11のよう なルール1を適用したことにより,制約を大きく破っ てしまい,問題となるような部材を区別する必要が生 じた.

4.2.3 問題点に対する要素の分類

ルール1を適用した結果,従来のアルゴリズムで部 材番号3,7 および12の部材の断面積を減少させる ことができた.しかし,設計点が制約条件を破った場 合,その設計点をそのままにしておくことから,収束 解1(Fig.6)では,部材番号6および11,収束解2(Fig. 6)では,部材番号11の部材の断面積が減少してしま い,大きく制約条件を破ってしまい,座屈が生じてし まった.そこで,ルール1を適用する必要のある部材 とルール1を適用する必要のない部材とを区別するこ とが必要になった.

そこで,圧縮部材に関して,収束解を得るまでの座 屈制約に対する余裕の推移に着目した.Fig. 8-9 に初 期値1および2における圧縮部材の,収束解を得るま での座屈制約に対する余裕の推移を示した.



Fig. 8 Histories of the buckling stress margin of the members during the iterations (Initial config. 1).



- Fig. 9 Histories of the buckling stress margin of the members during the iterations (Initial config. 2).
- [部材番号3]初期値1(Fig.8),初期値2(Fig.9)とも に繰り返し数が増加すると共に制約条件に近づ いていることがわかる.
- [部材番号 6]初期値 1(Fig. 8)では,初期値の時点で 制約条件外にあるため,ルール1が適用される ことで,制約条件内に移動されることなく,制 約条件を大きく破ったままでいることがわかる. 一方,初期値 2(Fig. 9)では,繰り返し数の増加 と共に制約条件に近づいていることがわかる.
- [部材番号7]部材番号3と同様,初期値1(Fig.8),初 期値2(Fig.9)ともに繰り返し数が増加すると共 に制約条件に近づいていることがわかる.
- [部材番号 11]初期値 1(Fig. 8),初期値 2(Fig. 9)では,繰り返し数の増加と共に,制約条件から離れていくことがわかる.
- [部材番号 12] 部材番号 3,7 と同様,初期値 1(Fig.
 8),初期値 2(Fig. 9) ともに繰り返し数が増加すると共に制約条件に近づいていることがわかる.

上の各部材の座屈制約に対する余裕の推移から次の ことがいえる.

- 部材番号3,7,12のような部材は、制約条件を 破った場合、ルール1を適用しても繰り返し数の 増加とともに、制約条件に近づき、かつ、従来の アルゴリズムで問題点となっていた座屈強度に関 する制約条件の影響を改善している.よって、こ れらの部材にはルール1を適用すべき部材である.
- 2. 部材番号 11 のような部材は,制約条件を破った 場合,ルール1を適用することにより繰り返し数 の増加と共に,制約条件から大きく離れていき, 座屈を生じてしまう.よって,このような部材に はルール1を適用すべきではない.
- 初期値1の部材番号6のような部材は,初期値の 段階で制約条件を破っている場合,ルール1を適 用することにより,そのままであり,資源が与え られず太くならない.その結果,大きく座屈を生 じてしまった.よって,このように初期値の段階で 制約条件を破っている場合,ルール1を適用すべ きかどうかは判別することができない.したがっ て,一度,制約条件内に移動させてから,ルール 1を適用し,その部材にルール1を適用すべきか どうかを判別する.

以上,1,2および3から,ルール1を適用しなけ ればならない部材と,適用しなくても良い部材が分類 することができた.

4.2.4 予備実験(2)

4.2.3 節でルール1を適用しなければならない部材 と,適用しなくても良い部材が分類することができた. そこで,Fig. 8-9 に示した座屈制約に対する余裕の増 減に着目し,繰り返し数の初期の段階のある任意の区 間で座屈制約に対する余裕の増減を判別する方法で新 たな資源削減ルールを提案し,予備実験を行う.

[ルール2]ある一定区間で,制約条件に対する余裕の 大きさを比較し,ルール1を適用するか否かを 判断する.もし,初期値の段階で制約条件を破っ ている場合は,一度制約条件内に移動させ,そ の後の制約条件に対する余裕の増減で判別する.

このルール2を Fig.1に示す8節点14部材トラス 構造物に適用し、4.2.3節で述べた、本来断面積が減 少すべきではない部材と減少すべき部材が分類される かどうかを検証する.

4.2.5 実験の結果と考察(2)

4.2.4 節で提案した資源削減処理における新しいルー ル,ルール2を Fig. 1 に示す8節点14部材トラス構 造物に適用する.初期値は Fig. 2-3 に示した断面積分 布をもつ初期値1 および2を使用する.繰り返し数 1000 回で得られた収束解の断面積分布を Fig. 10 に 示す.また収束解を得るまでの体積履歴を Fig. 11 に 示す.



Fig. 10 Converged solutions (Rule 2).



Fig. 11 Histories of the total volume of the structures during the iterations (Rule 2).

まず, Fig. 11 から,初期値1 および2 ともに繰り 返し数の初期の段階で総資源量である総体積の大きさ が急速に減少し,その後,緩やかに減少し,発散する ことなく収束していることがわかる.また,収束時の 体積の大きさは,初期値1では $4.535 \times 10^{-4}m^3$,初 期値2では $3.532 \times 10^{-4}m^3$ であり,初期値1およ び2における体積の大きさでは,約29%の相違があっ た.ここで,ルール2で大きく体積の相違がみられた のは,収束解1(Fig. 10)における部材番号7の部材の 断面積の大きさが増加しているからである.この原因 は,ルール2を適用した結果,制約条件に対する余裕 が減少したためにこの部材は必要な部材であるとみな され,従来の資源削減処理が適用されてしまったため である.

4.2.6 資源削減ルールの改良

4.2.5 節で述べたように,ルール2のような繰り返 し数の初期の段階のある任意の区間で部材を分類する 方法は不安定であり,制約に対する余裕の増減だけで は部材を分類することが困難である.そこで部材の軸 力の大きさに着目する.軸力の大きい部材,つまり, その部材に大きな力がかかっている場合,その部材に は体積を与えなければならない.したがって,そのよ うな部材にはルール1を適用すべきではない.

そこで,部材が座屈制約を破った後,ある任意の区間で座屈制約に対する余裕の増減を判別する方法を用い,なおかつ部材の軸力の大きさを考慮に入れ,新た に資源削減ルールを提案する.

[ルール3] ある一定の区間で,制約条件に対する余 裕の大きさを比較し,かつ部材の軸力の大きさ を考慮しルール1を適用するか否かを判断する. もし,初期値の段階で制約条件を破っている場 合は,一度制約条件内に移動させ,その後の制 約条件に対する余裕の増減で判別する.

このルール3を Fig.1 に示す8節点14部材トラス 構造物に適用し,4.2.3 で述べた,本来断面積が減少 すべきではない部材と減少すべき部材が分類されるか どうかを検証し,また,4.2.5 で提案したルール2と 比較する.

4.2.7 改良したルールの適用

4.5.3 で提案した資源削減処理における新しいルー ル,ルール3を Fig. 1 に示す8節点14部材トラス構 造物に適用する.初期値は Fig. 2-3 に示した断面積分 布をもつ初期値1 および2を使用する.繰り返し数 1000 回で得られた収束解の断面積分布を Fig. 12 に 示す.また収束解を得るまでの体積履歴を Fig. 13 に 示す.



Fig. 12 Converged solutions (Rule 3).



Fig. 13 Histories of the total volume of the structures during the iterations (Rule 3).

まず, Fig. 13 から, 初期値1 および2 ともに繰り 返し数の初期の段階で総資源量である総体積の大きさ が急速に減少し、その後、緩やかに減少し、発散する ことなく収束していることがわかる.また,収束時の 体積の大きさは,初期値1では $3.566 \times 10^{-4} m^3$,初 期値2では3.530×10⁻⁴m³であった.初期値1お よび2における体積の大きさでは,約0.8%の相違が あった.この大きさはきわめて小さい値であり,収束 解1および2ともに同様の断面積分布となった.また, Fig.12 で示した断面積分布から収束解1 および2とも に同様の断面積分布となっていることが確認できる. またこのルール3を適用した結果,収束解1および2 ともに,きわめて良好であるといえる.Fig.12に示し た断面積分布をみてわかるように,部材番号3,7お よび 12 の部材の断面積が減少し,かつ 4.2.5 節で述 べた問題点をも解消し,従来のアルゴリズムで問題で あった特異な制約条件の影響を改善している.

5. 結 論

本論文では,特異な制約条件に対して,離散構造物 の最適設計に対して提案された並列計算機のための最 適化アルゴリズムである資源追加削減法を改良し,連 続変数非線形最適化問題である8節点14部材トラス 構造物に適用した.得られた結論は以下の通りである.

- 従来の資源追加削減法のアルゴリズムでは、良好な収束解を得ることができなかった.その原因は 資源削減処理において、制約条件外にある設計点 を一律的に制約条件内に移動させるからである.
- 2. 制約条件の中には, 収束解に悪影響を及ぼす特異 な制約条件があり, この特異な制約条件とは, 設

計変数の感度の大きい制約条件のことをいう.しかし,必ずしも悪影響を及ぼすのではなく,問題の条件が変化することにより収束解に悪影響を及ぼさない場合もある.

- 特異な制約条件に対して,制約条件外にある設計 点を制約条件内に移動させず,そのままにしてお くという,従来の資源削減処理に新しいルールを 提案し,適用した結果,すべての要素に適用する のではなく,適用するものと適用しないものを分 類することが必要である.
- 要素の分類方法として、制約条件に対する余裕の 推移によって分類する方法を用いた結果、一部、 良好な収束解を得ることができなかった.した がって、制約条件に対する余裕の増減によって分 類する方法だけでは、要素の分類はきわめて困難 である。
- 制約条件に対する余裕の増減に、その要素に関する知識における重要度を加えて要素を分類する方法を用いた結果、きわめて良好な収束解を得ることができた。

なお,本研究の一部は同志社大学学術奨励研究費に よって行われた.ここに記して謝意を表する.

参考文献

- M.Miki, M.Furuichi, Y.Watanabe "Smart Distributed Minimization of the Volume of Discrete Structure" Proc, AIAA, SDM Conference, pp.2344-2352 (1996).
- 2) Mitsunori Miki, Tomoyuki Hiroyasu, Taijyu Ikeda"Parallel Distributed Optimization by Resource Addition and Reduction", ISHPC, High Performance Computing, Lecture Notes in Computer Science 1615, Proc. Second International Symposium, ISHPC99, pp.194-205 (1999).
- 池田大樹 "資源追加削減法における追加微少資源 パラメータの決定"日本機会学会第11回計算力学 講演論文, pp47-48 (1998).
- 4) 平井一男,水田洋司,内谷保,「構造力学入門」(森 北出版株式会社,東京,1997)pp.78.
- 5) 宮本祐,「構造工学」(技報堂出版株式会社,東京, 1994) pp.37.