法政大学学術機関リポジトリ

HOSEI UNIVERSITY REPOSITORY

PDF issue: 2025-03-14

微小要素モデルとその非線形解析手法の研究

畠山, 正之 / 吉田, 長行 / YASUKAWA, Junpei / YOSHIDA, Nagayuki / HATAKEYAMA, Masayuki / 安川, 純平

(出版者 / Publisher)
法政大学情報メディア教育研究センター
(雑誌名 / Journal or Publication Title)
法政大学情報メディア教育研究センター研究報告
(巻 / Volume)
21
(開始ページ / Start Page)
109
(終了ページ / End Page)
115
(発行年 / Year)
2008-03-31
(URL)
https://doi.org/10.15002/00003012

微小要素モデルとその非線形解析手法の研究

A Study on Infinitesimal Element Model

And Nonlinear Analytical Method

畠山 正之¹⁾ 安川 純平¹⁾ 吉田 長行²⁾ Masayuki Hatakeyama, Junpei Yasukawa, Nagayuki Yoshida

> ¹⁾法政大学大学院工学研究科建設工学専攻 ²⁾法政大学工学部建築学科

We need to analyze the fracture phenomena due to the disasters such as earthquakes. Because we can not derive the exact result in detail by the analytical method for the continuum, we take a new physical approach based on the infinitesimal element model. By this model, we can analyze the whole domain of deformation from an elastic continuity to the plastic deformation until the structures are totally divided into particles. We simulate nonlinear behavior of concrete structures by this method.

Keyword : Infinitesimal element model, Nonlinear analysis, Discrete particle

1. はじめに

現在,連続体解析では,有限要素法が主流であり, 高い精度で解析することができる.構造物や地盤が 何らかの原因によって、クラックや剥離、すべりな どの破壊が発生すると,その部分が所持していた応 力の解放によって破壊が進展する.さらに,その破 壊が進展し続けると最終的にはメカニズムが形成さ れ,固体は離散状態に至る.計算固体力学によって このような進行型の破壊現象を解析するとき,障壁 となっているのが不連続箇所の取り扱いである.不 連続体の数値解析法としては,有限要素法(Finite Element Method, FEM)に滑り要素を導入したものや, 塑性崩壊状態の解析手法として,変分原理に基づい て定式化される川井の剛体ばねモデル(Rigid Body Spring Model, RBSM)^[1], 対象を剛体粒子の集合体と して取り扱う Cundall の DEM(Distinct Elemental Method,個別要素法)^[2],がある.個別要素法に関して,

原稿受付 2008 年 2 月 29 日
 発行 2008 年 3 月 31 日
 法政大学情報メディア教育研究センター

Gen-hua Shi は各要素を剛体とみなし,有限要素法に より解くというハイブリッド法とも言うべき DDA(Discontinuous Deformation Analysis,不連続変形 法)^[3]を,伯野らは要素間に間隙ばねを導入すること により,連続体まで取り扱えるように拡張した,拡 張個別要素法(Extended Distinct Element Method, EDEM)を提案している.

そこで,本研究では微小変形から大変形・崩壊に 至るまでの挙動を統一的に追跡できる新たな物理モ デルとその非線形解析手法を提案する.その基本的 概念は DEM と共通するが,隅角部にポアソン効果 とせん断変形を表現するばねを導入した,離散粒状 体モデルである.その定式化を行い,数値解析例を 挙げ,本手法の有効性を示す.

2. 微小要素モデル

本論文で提案する微小要素モデルは,連続体とし ての微分要素(differential element)を質点とそれを繋 ぐ線ばねからなる離散的な微小要素(infinitesimal element)に置き換える.モデル化の様子をFig.1 に示 す.このモデルを本研究では微小要素モデルと呼ぶ. このようなモデル化により極限において厳密解に収 束することが約束される.

こうして得られる微小要素の隅角部に,Fig.2 に示 すポアソン効果とせん断変形を表現する2種類のば ねを導入することにより,微小変形時の弾性的挙動 を表現する.



Fig. 1 Modeling to infinitesimal element from differential element

2.1 ポアソンばね

ポアソン効果(Poisson's effect) を物理モデルに置 き換えるために,2 つの直交する直ひずみの和に反 応するばねを想定する.このばねをポアソンばねと 呼ぶ.ばねの剛性が無限大の場合には次式が成立す る.

$$\varepsilon_{1n} + \varepsilon_{2n} = 0 \tag{1}$$

2.2 せん断ばね

通常用いられる接線方向のせん断ばねでは,せん 断変形のみが発生して曲げ変形が生じないという欠 点がある.そこで,この欠点を除くためにせん断変 形を拘束し、曲げ変形を表現するばねを想定する. このばねをせん断ばねと呼ぶ.ばねの剛性が無限大 の場合には次式が成立する.

$$\varepsilon_{1n} + \varepsilon_{2n} = 0 \tag{2}$$



Fig. 2 Corner springs for Poisson's effect and shear deformation

2.3 ばね定数の算定

ポアソンばねを2つの直交する直ひずみの和,せん断ばねをせん断ひずみに反応するばねとして, Fig.3 に示す四角形領域のひずみエネルギーを評価 すると次式になる.

$$\Pi = \frac{1}{2} S_0 t \sum_{q=1}^{4} \left[E_q \varepsilon_{qn}^2 + H_q \left\{ \varepsilon_{qn} + \varepsilon_{(q-1)n} \right\}^2 + G_q \left\{ \varepsilon_{qs} + \varepsilon_{(q-1)s} \right\}^2 \right]$$
(3)

ただし, q=1のとき q-1=4とする.また, S は 四角形領域の面積, t は材厚, E_q は線ばねの弾性 係数, H_q はポアソンばねのばね定数, G_q はせん 断ばねのばね定数を表わす.



Fig.3 Rectangular region l_v by l_r

微小要素モデルは連続体としての微分要素を物理 モデルに置換したものである.したがって,線形弾 性体と微小要素モデルのひずみエネルギーを等価に おくことによって,モデルを構成する各ばね定数を 算定することができる.算定された各ばね定数を Table.1 に示す.

	2Dstrain problem	2D stress problem
E_q	$\frac{E'}{\left(1+\nu'\right)}$	$\frac{E}{(1+\nu)}$
H_q	$\frac{v'E'}{2(1-v'^2)}$	$\frac{vE}{2(1-v^2)}$
G_q	$\frac{G'}{2} = \frac{E'}{4\left(1+\nu'\right)}$	$\frac{G}{2} = \frac{E}{4(1+v)}$
$G = \frac{E}{2(1+v)} = \frac{E'}{2(1+v')} = G', E' = \frac{E}{1-v^2}, v' = \frac{v}{1-v}$		

Table.1 Constants of longitudinal and corner springs

3. 数値解析法

ここでは,微小要素モデルによる解析手法の特徴 を述べ,その適用範囲を整理する.

3.1 個別計算法

個別計算法とは,問題を動的なものとして取り扱い,各質点ごとに独立した運動方程式を立て,それらを差分近似により時間領域で前進的に解くという手法である.その際,運動方程式は隣接するすべての質点の影響を考慮したものでなければならない. この方法は,全体剛性マトリクスを必要とせず,マトリクスの性質に左右されないという利点がある. 隣接する質点による影響を考慮すると,第q質点に関して運動方程式は,

$$m_{q}\ddot{u}_{q} = f_{q} - \sum_{p} \sum_{k=1}^{n} \left(\left[C_{qk}^{(p)} \right] \left\{ \dot{u}_{k}^{(p)} \right\} + \left[K_{qk}^{(p)} \right] \left\{ u_{k}^{(p)} \right\} \right)$$
(4)

となる.ここで, f_q は第q 質点にはたらく外力, $[C^{(p)}]$ は第p 要素の減衰マトリクス, $[K^{(p)}]$ は第p要素の剛性マトリクスである.また, \sum_p は質点qを含む要素pに関する総和を,nは要素pに含まれ る質点の総自由度を表わす.(Fig.4)





この運動方程式を各質点について遂次計算することにより、その集合体としての動的挙動を追跡する. その際,本研究において差分近似式は陽的数値積分法である Runge-Kutta 法^[4]を用いた.

3.2 粒子間の接触判定

微小要素モデルは土砂崩壊や液状化などの大変形 を伴う現象の追跡を目的としている.すると,質点 同士の貫入が発生し実際の現象にそぐわないため, 以下に示す接触判定法を用いる.ただし,接触問題 を扱う際には質点を大きさのある粒子として扱う.

3.2.1 粒子間作用力

本研究では接触時にのみ粒子間に作用するばね^[5] を想定する.Fig.5 に示すように 2 粒子*i*, *j*の接触 面に作用する力を,法線方向に作用する圧縮力 f_nと 接線方向に作用するせん断力 f_nに分けて考える.

法線方向作用力は Fig.5(a)に示すように,微小時間 Δt における法線方向の相対変位増分 Δu_n に比例し た抗力増分 Δe_n を生じる弾性スプリング(剛性定数 K_n)と相対変位速度 Δu_n に比例した抗力 Δd_n を生じ る粘性ダッシュポット(粘性定数 η_n)の並列配置を 仮定する.

$$\Delta e_n = K_n \Delta u_n \quad , \quad \Delta d_n = \eta_n \Delta \dot{u}_n \tag{5}$$

時刻*t* における 2 粒子間の法線方向圧縮力 *f_n(t*) は次 式で与えられる.

$$f_n(t) = e_n(t) + d_n(t)$$
 (6)

Fig.5(b)に示すように,接線方向の相対変位増分 Δu_s に対しても同様に,せん断抗力を与える弾性スプリ ング(剛性定数 K_s)と粘性ダッシュポット(粘性定 数 η_s)の並列配置を仮定する.弾性抗力増分 Δe_s と 粘性抗力 Δd_s は次式で表わせる.

$$\Delta e_s = K_s \Delta u_s \, , \, \Delta d_s = \eta_s \Delta \dot{u}_s \tag{7}$$

以上より,時刻tにおける 2 粒子間の接線方向せん 断力 $f_s(t)$ は次式で与えられる.

$$f_s(t) = e_s(t) + d_s(t) \tag{8}$$





3.2.2 接触判定の効率化

通常の解析では1個の粒子に対する接触判定を他 の全ての粒子について行うため,多くの計算時間が 必要となる.そこで効率化のために,まず Fig.6 に 示すように解析領域をセルで区切り各粒子を格納す る.ここで,セルのサイズCは1つのセルに粒子の 中心(x₀(i),y₀(i))が1つ入るように次式で算出する.

$$C < \sqrt{2}r_{\min} \tag{9}$$

このとき,接触可能な粒子の存在領域Lは次式で 与えられ,この領域のセル内の粒子との接触判定の みを行えばよく,計算期間が大幅に削減できる.

x方向:

$$INT(x_{0}(i) - 2r_{\max}) < L_{x} < INT(x_{0}(i) + 2r_{\max}) + 1$$
(10)

y 方向:
$$INT(y_{0}(i) - 2r_{\max}) < L_{y} < INT(y_{0}(i) + 2r_{\max}) + 1$$
(11)

また,粒子間の力の伝達は作用反作用の法則に従うことから,接触力の計算は接触2粒子の一方についてのみ行い,相手粒子に同じ大きさの反力を与えるとより効率的である.



Fig.6 Detection region of contact between particles

4. 非線形解析手法

ここでは,コンクリートのような脆性材料の非線 形性を考慮した非線形解析手法について述べる.

4.1 双曲線型構成則

本研究では,双曲線モデル(hyperbolic model)^[6]を構 成則として用いている.双曲線モデルは

$$\sigma = \frac{E_{\max}\varepsilon}{1 + \frac{E_{\max}\varepsilon}{\sigma_{\max}}}$$
(12)

で与えられる.

Fig.7 に双曲線モデルの構成則を示す.このモデル

Copyright © 2008 Hosei University

は,応力が σ_{\max} を超えないという特徴がある.モデ ルのパラメータは E_{\max} と σ_{\max} の二つであるが, E_{\max} は弾性定数なので,非線形挙動を決定するのは σ_{\max} だけである.

Fig.7 に示すように , 式(12)に $\varepsilon = \varepsilon_r = \sigma_{\max} / E_{\max} \epsilon$ 代入すると ,

$$\sigma = \frac{\sigma_{\max}}{2} \tag{13}$$

となる.すなわち $\varepsilon = \varepsilon_r$ のとき, $E/E_{max} = 0.5$ である.ここで, ε_r は基準ひずみと呼ばれ,この性質を利用し, σ_{max} を決定する.

本研究では,引張,圧縮,せん断に対して,降伏 強度の違いから異なる σ_{max} を用いて解析を行う.



Fig.7 Hyperbolic model

4.2 非線形特性のモデル化

非線形解析の応力 ひずみ関係では,処女載荷時 の挙動と除荷後の挙動に分けて記述するのが普通で ある.Fig.8において,処女載荷時の挙動(O→A→C) を骨格曲線,除荷後の挙動(A B A)を履歴曲線と 呼ぶ.本研究では,処女載荷時の挙動と除荷後の挙 動を別々にモデル化するのではなく,Masingの法則 (Masing's hypothesis)^[7]を用いて骨格曲線から履歴曲 線を作成する.



法政大学情報メディア教育研究センター研究報告 Vol.21

5. 解析例

ここでは,これまで述べてきた微小要素モデルの 非線形解析手法を用いた解析例を挙げ,その有効性 について検証する.

5.1 微小要素モデルの性能評価

本論文で用いた微小要素モデルによる非線形解析 手法の性能評価として、片持ち梁と曲げ破壊試験に おける解析結果を有限要素法^[8]と比較する.Fig.9は 片持ち梁の解析モデルであり, 先端中央のたわみを Fig.10 に示す.また,曲げ破壊試験の解析モデルを Fig.11 に,中央底部のたわみを Fig.12 に示す.







Fig.10 Displacement of cantilever

荷重 変位曲線の勾配が徐々に緩やかになってい ることがわかる.これは材料非線形解析における特 徴的なものである.また,微小要素モデルの解析結 果は,有限要素法とほぼ一致している.よって,非 線形解析における精度は有限要素法と同程度である ことが確認できる.



Fig.11 Analysis model for simple beam



Fig.12 Displacement of simple beam

曲げ破壊試験においても,片持ち梁と同様に荷重 変位曲線の勾配が徐々に緩やかになり,解析結果 は,有限要素法とほぼ一致していることがわかる.

5.2 動的非線形解析

個別計算法に用いた非線形解析手法の有効性を示 すため,先端にステップ荷重が作用する片持ち梁の 動的非線形解析を行う.解析には Fig.9 と同じモデ ルを用い,梁先端のたわみを Fig.13 に,応力 ひず み曲線を Fig.14 に示す. なお, 減衰定数は 0.03 とし ている.



Fig.13 Displacement response of cantilever



Fig.13 より,減衰力が適切に作用し,個別計算法 による動的解析の有効性が確認できる.また,変位 が0に収束していないが,これは片持ち梁に亀裂が 入ったことによるものだと考えられる.Fig.14 では, 骨格曲線に折り返し点が現れ,履歴曲線がループを 描き,変位の収束につれて履歴曲線が収束している こと確認できる.この結果から,非線形解析に導入 した Masing の法則が適切に作用し,本研究で用いた 解析手法が動的非線形解析にも適用可能であること がわかる.

5.3 **亀**裂進展の追跡

ここでは,片持ち梁と曲げ破壊試験のシミュレー ションを行い,亀裂の進行について検討する.解析 パラメータを Table.2 に,片持ち梁の解析に用いたモ デルを Fig.15,曲げ破壊試験のモデルを Fig.16 に示 す.

unit weight	Poisson's ratio	compressive strength
$24 kN / m^2$	0.1667	$2500kN/cm^2$

Table.2 Analysis parameter of concrete model



Fig.15 Concrete model for cantilever



Fig.16 Concrete model for flexural failure

まず,片持ちの非線形解析による結果を Fig.17 に 示す.接合部付近の上面から亀裂が入っている.さ らにその亀裂が下方に進行していることがわかる.

次に,曲げ破壊試験による解析結果を Fig.18 に示 す.中央底部から亀裂が入り,上部に進行している ことが確認できる.その後,中央上部付近ではせん 断破壊が広がっている.

これら結果から,非線形領域内において,微小要 素モデルは高い精度で亀裂の進展過程を追跡できる ことがわかる.



Stage 3



6. 結論

本研究では,破壊のメカニズムを解明するため, 微小変形から大変形・崩壊に至るまでの挙動を統一 的に追跡できる数値解析手法の開発を目標として, 微小要素モデルとその非線形解析手法を提案し,定 式化を行った.その結果,非線形解析における有限 要素法との比較では,片持ち梁の先端のたわみと単 純支持梁の中央底部のたわみが,有限要素法と同程 度の精度であることが確認できた.これは,非線形 領域内での微小要素モデルの有効性を示すものであ

Copyright © 2008 Hosei University

り,非線形解析においてもその精度を検証できたこ とは,今後この研究を進める上で,非常に重要なデ ータとなる.動的非線形解析では,本研究で用いた 解析手法が動的な問題を取り扱うことが可能であり, 除荷や再載荷にも対応していることを示すことがで きた.また,微小要素モデルにおいて,構造物の亀 裂の進展過程を追跡できることも示した.

今後の課題としては,より複雑な構造物への適用 などを考え,非線形領域における減衰や接触判定に ついて検討しなければならない.さらに,非線形解 析において双曲線モデルの構成則を骨格曲線とした Masing の法則を用いたが,他の構成則についても検 証する必要がある.また,離散後の粒子挙動の追跡 法の確立も,大変形や崩壊現象の解析のためには必 要である.

参考文献

- [1]Kawai, T., New Discrete Model for Analysis of Solid Mechanics Ploblem, Journal of the Seisan Kenkyu, Institute of Industrial Science, University of Tokyo, 29, No.4, pp.208-210, 1977.
- [2]Cundall, P. A., A computer model for simulating progressive, large scale movements in blocky rock system, Symp. ISRM, Nancy, France, Proc., 2, pp.129-136, 1971.
- [3]Shi, G. H. and Goodman, R.E., Discontinuous Deformation Analysis, Proc. 25th U.S. Symposium on Rock Mechanics, pp.269-277, 1984.
- [4] 宇野利雄,計算機のための数値解析,朝倉書店, 1962.
- [5]木山栄郎,藤村尚,カンドルの離散剛要素法を用 いた岩質粒状体の重力流動の解析,土木学会論文 報告集,第 333 号, pp.137-146, 1983.5

[6]大崎順彦,建築振動理論,章国社,1996.

- [7]社団法人 日本建築学会,入門・建物と地盤との 動的相互作用,丸善,1996.
- [8]山田嘉昭訳,塑性の有限要素法,科学技術出版社, 1988.