PDS-FEMの亀裂入り構造要素の導出

Formulation of PDS-FEM cracked structural elements

藤田航平*・堀宗朗** Kohei FUJITA and Muneo HORI

*学生 東京大学 工学部 社会基盤学科 **正会員 Ph.D. 東京大学教授 地震研究所 (〒 113-0032 東京都文京区弥生 1-1-1)

Analysis of cracked structural members using solid elements of Finite Element Method (FEM) are computationally expensive, and cracked structural elements are substitutes for analyzing cracked members. This paper presents the formulation of cracked structural elements. Major points of the formulation are: 1) transformation of the functional of a 3-dimensional linear-elastic continuum to that of a structural member, and 2) discretization of the displacement function in the functional using particle discretization. Numerical experiments show that the elements derived possess adequate accuracy in case the crack is shallow. This suggests the applicability of cracked structural elements to practical use.

Key Words : finite element of structural members, crack, particle discretization

1. はじめに

大型構造物の有限要素法解析では、大規模な数値計 算を必要とするソリッド要素の代わりに、梁・板要素 などの構造要素^{1),2),3)}が使われることが多い.しかし、 通常の構造要素では、部材表面の疲労亀裂による剛性 低下や疲労亀裂の進展を数値解析することは難しい.通 常の構造要素の限界を超えるため、亀裂入り構造要素の 導出が望まれる.なお、亀裂入り要素とは、図-1に示 すように、任意深さの亀裂が中央に入った要素である.

亀裂入り構造要素の導出は簡単ではない.これには 二つの理由がある.第一の理由は,亀裂が入ることで 変わる部材の変形特性を明らかにすることが難しい点 である.構造力学では,部材の変形特性の分析にたわ み角や断面力を用いた直感的な図形解法を使っている が,図形解法では亀裂が変形特性に与える影響を分析 することは難しい.第二の理由は,関数の離散化に滑 らかな基底関数を使う有限要素法は,本来,亀裂とい う不連続性を持つ変位関数の数値解析に適さないとい う点である.

上記の問題を解決するため,構造力学の母体である 連続体力学に立ち返って,構造要素の導出の手順を分 析する.微小変形・線形弾性・準静的状態を仮定すれ ば,構造部材は,特殊な形状を持つ3次元弾性体であ る.連続体力学では,3次元弾性体には境界値問題が 設定されている.しかし,変位が3変数関数であるた めこの境界値問題を解析的に解くことは難しい.この ため,構造力学では,構造部材の変形特性を考慮した 仮定を変位関数に加える.例えば,梁の変位は1変数 関数,板の変位は2変数関数を仮定する.前述の図形



b) 亀裂入り板要素

図-1 亀裂入り構造要素

解法を使って、仮定された変位関数の境界値問題を設 定し、変位関数を離散化することで構造要素を導くの である.一方、3次元弾性体の境界値問題には、等価 な変分問題が設定されている.この変分問題の汎関数 に、構造力学で仮定された変位関数を代入して変分を 計算すると、構造部材の境界値問題を導くことができ る.さらに、変位関数を離散化すると、汎関数の変分 から構造要素を導出することもできる.

構造部材に亀裂が入った場合でも、同じ手順で構造 要素が導出できる.連続体力学では亀裂は連続体の境 界として取り扱われるため、3次元弾性体の汎関数に亀 裂に対応する境界を加えるだけで、亀裂が変形特性に 与える影響を考慮できる.さらに、不連続性を表現す る離散化を使うことで、亀裂入り構造要素も計算でき る.粒子離散化手法 (Particle Discretization Scheme, PDS)^{4),5)}は、特性関数を基底関数とする離散化であり、 不連続性を表現することができる離散化である.汎関 数の変分や PDS の計算は煩雑であるが機械的であり、 直感に訴える図形解法とは全く異なるものの, 亀裂入 り構造要素の導出が可能となる.なお,この手順で導 出された亀裂入り構造要素の精度は不明である.精度 の検証が不可欠である.

上記を背景とし、本論文では、亀裂入り構造要素の 導出手順を確立し、実際に、梁と板の亀裂入り構造要 素を導出する.ソリッド要素を使った計算との比較か ら、亀裂入り構造要素の精度も検証する.本論文の構 成は以下のようである.第2章において、亀裂入り構 造要素の導出手順を説明し、導出のための汎関数や離 散化の定式化を示す.具体例として、梁と板の亀裂入 り構造要素の導出を第3章に示す.第4章において亀 裂入り板要素の精度を検証する.

2. 亀裂入り構造要素の導出手順

最初に基となる連続体の汎関数を定義する.等方線 形弾性体を B,変位,歪,応力の関数を u, ϵ , σ , 直 交座標 x_i での成分を u_i , ϵ_{ij} , σ_{ij} とし,変位境界条件 を仮定すると,汎関数は

$$\mathcal{L}^{B}[\boldsymbol{u}] = \int_{B} \left\{ \frac{1}{2} \epsilon_{ij} c_{ijkl} \epsilon_{kl} + \sigma_{ij} (u_{i,j} - \epsilon_{ij}) \right\} \mathrm{d}\boldsymbol{x} \quad (1)$$

となる. 添え字i, j, k, lは1から3までの範囲で和をとっている. ここで c_{ijkl} は等方弾性テンソルであり, \mathcal{L}^B の []の中から $\epsilon \ge \sigma$ を省いている. 勿論, $\epsilon \ge \sigma$ の変分から構成則 $\sigma_{ij} = c_{ijkl}\epsilon_{kl}$ と歪-変位関係 $\epsilon_{ij} = \frac{1}{2}(u_{i,j} + u_{j,i})$ が, さらにuの変分から支配方程式 $(c_{ijkl}u_{k,l})_{,i} = 0$ が導かれる.

2.1 連続体力学の枠組みでみた構造部材

式(1)のuは3変数であるが、構造力学では、構造 部材の変形特性を考慮してこの変位を1変数ないし2 変数関数として近似する.梁や板の場合、直交座標が 関数の変数となるが、曲がり梁やシェルでは部材に沿っ て導入された曲座標が関数の変数となる.いずれにせ よ、1変数ないし2変数関数の変位を仮定することは、 構造部材を3次元空間の中の1次元ないし2次元の多 様体Mと考えることである.多様体Mの座標と変位 関数を ξ と $U_p(\xi)$ とすると、変形特性を考慮した変位 の仮定はこの $U_p(\xi)$ を決めることになる.さらに、こ の $U_p(\xi)$ を座標変換したBの変位関数を \mathcal{L}^B に代入す ることで、Mで定義された関数Uの汎関数、

$$\mathcal{L}^{M}[\boldsymbol{U}] = \int_{M} (U_{p} \mathcal{O} \, \boldsymbol{\mathbb{g}} \, \boldsymbol{\mathbb{X}}) \, \mathrm{d}\boldsymbol{\xi}$$
 (2)

が導かれる.ここで()の中の U_p の関数は,実際に $U_p(\boldsymbol{\xi})$ の座標変換を \mathcal{L}^B に代入して計算される.

式 (1) の \mathcal{L}^B は 3 次元の積分であるが,式 (2) の \mathcal{L}^M は 1 次元ないし 2 次元の積分である. \mathcal{L}^B から $\mathcal{L}^M \sim$ の変換で,例えば,梁の場合は断面の,板の場合は板 厚方向の積分が行われる.断面や板厚方向の積分領域 と座標をHと ζ とすると,正確にはBの積分を

$$\mathcal{L}^{M \times H}[\boldsymbol{u}] = \int_{M} \left(\int_{H} u_{i} \mathcal{O} \, \mathbb{B} \, \mathbb{X} \, J \, \mathrm{d} \boldsymbol{\zeta} \right) \mathrm{d} \boldsymbol{\xi} \qquad (3)$$

とし、 ζ の積分を計算した後に式 (2)の右辺が導かれる のである.ここで、 ξ が1次元ないし2次元であれば ζ は2次元ないし1次元となるから、 ξ と ζ を合わせ た3次元の座標を ξ' とすると、式 (3)の右辺のJはxから ξ' への座標変換のヤコビアンである.板部材を例 に、式 (3)から式 (2)への変換を付録Iで例示する.

敢えて M を多様体と考えなくとも,(曲)座標 ξ' を 使って仮定された U を直交座標 x の u に変換し, ζ の 積分を計算し,式(2)を導く,と考えることもできる. この考え方では,M は(曲)座標の積分領域である.ま たM を多様体と考えるか考えないかによらず,数式処 理は同一である.しかし,本論文では,数理的には構 造部材が多様体Mとして扱われ,U が ξ の関数とな ることを強調するため,M を多様体として説明する.

2.2 亀裂入り構造要素の導出手順

亀裂入り構造要素は、最初に、亀裂が入った構造に 対応する汎関数を計算することが第一歩である.具体 的には、亀裂が入った線形弾性体の汎関数に、構造要 素のために仮定された変位を座標変換した関数を代入 し、積分を計算することである.そして仮定された変 位を適当に離散化し、この離散化された変位関数を代 入することで亀裂入り構造要素が導出される.これが 導出手順の概略であり、以下に詳細を示す.

3 次元弾性体 B に亀裂が入った場合, 亀裂面を境界 とする薄い領域が B から除かれることになる.残りの 領域を B' とすると, 汎関数の積分領域が B から B' に 代わることになる.すなわち,式(1)の \mathcal{L}^B が $\mathcal{L}^{B'}$ と なった結果,式(3)の $\mathcal{L}^{M\times H}$ が $\mathcal{L}^{M\times H'}$ に代わる.亀 裂が入ったため, H が H' に代わるのである.亀裂が 入っていない場合と同様,右辺の $\boldsymbol{\zeta}$ の積分を計算する と式(2)の \mathcal{L}^M が導かれる.勿論, H が H' に代わる 結果,右辺の()の中の U_p の関数は変わる.

次に離散化を説明する.多様体 Mの適当な領域分割 を { Φ^{α} } とし,小領域 Φ^{α} の特性関数を ϕ^{α} とする (Φ^{α} の中では $\phi^{\alpha} = 1$,外では $\phi^{\alpha} = 0$). この { ϕ^{α} } を基底 関数として離散化された関数 $f = \sum f^{\alpha}\phi^{\alpha}$ は,各 Φ^{α} の境界で不連続となる.別の領域分割 { Ψ^{β} } とその特 性関数 { ψ^{β} } を使って,f の微係数を $f_{,p} = \sum g_{p}^{\beta}\psi^{\beta}$ と して離散化する. { ϕ^{α} } と { ψ^{β} } を使った関数とその微 係数の離散化が PDS である. PDS の離散化を使った FEM を PDS-FEM と呼ぶ.

PDS-FEM の亀裂入り構造要素は、形式的には、 \mathcal{L}^{M} の汎関数に $U = \sum U^{\alpha} \phi^{\alpha}$ を代入することで計算される.しかし、実際は、離散化されたUを座標変換してuを求め、元の $\mathcal{L}^{B'}$ に代入するほうが計算は簡単である.これはH'での積分を実際に行うことができるか

らである. 亀裂入り板要素を例に, *L^{B'}* の積分計算の 詳細を付録 II で説明する.

3. 亀裂入り構造要素の導出例

前章で示された手順に従って,実際に亀裂入り梁要素と板要素を導出する.変位の仮定と離散化を詳しく 説明し,亀裂の深さに依存して変わる要素剛性マトリ クスを示す.

3.1 亀裂入り梁要素

簡単のため、梁の曲げ変形に絞って亀裂入り要素を 導出する.勿論、反り変形等へ拡張することも可能で ある.梁を B,その中立軸を 1 次元多様体 M とし座 標 ξ_1 を取る. ξ_1 と直交する方向に (ζ_2, ζ_3)を取り、変 形後の平面保持を仮定することで変位を次のように設 定する.

$$\{U_1, U_2, U_3\} = \{-\zeta_2 W_{,1}(\boldsymbol{\xi}), W(\boldsymbol{\xi}), 0\}.$$

勿論, U_1 は ξ_1 の方向である. $\boldsymbol{\xi}$ と $\boldsymbol{\zeta}$ から決まる $\boldsymbol{\xi}'$ は 直交座標となるから, \boldsymbol{x} をこれと一致させると,式(1) の $\boldsymbol{\mathcal{L}}^B$ の被積分関数は

$$\frac{1}{2}c_{1111}\,\epsilon_{11}^2 - \sigma_{11}(\zeta_2 \,W_{,11} + \epsilon_{11})$$

となる.

次に PDS を使った離散化を行う.前章で説明された PDS を拡張し,分割領域 Φ^{α} の基底関数に,特性関数 と線形関数を使う.すなわち, $1 \times \phi^{\alpha} と \xi_1 \times \phi^{\alpha}$ であ り,この基底関数の係数は変位と撓み角に対応する.変 位の微係数と関連するため,歪と応力は Ψ^{β} の基底関 数 ψ^{β} を使った $\zeta_2 \times \psi^{\beta} と \zeta_2 \xi_1 \times \psi^{\beta}$ を基底関数として 離散化する. Ψ^{β} の基底関数に ζ_2 が含まれているのは, 梁の厚さ方向によって変化する歪・応力を離散化する ためである.なお, ϕ^{α} も ψ^{β} も M で定義されている ため ξ_1 のみの関数である.

以上の準備を基に, 亀裂入り梁要素を計算する.上 記の PDS の離散化の結果, 梁の両端で変位と撓み角が 与えられるため, 亀裂入り梁要素の要素剛性マトリク スは次の4×4マトリクスとなる.

$$[K] = \{1 - 3\varepsilon + 6\varepsilon^2 - 4\varepsilon^3\}^2 [K^0].$$
(4)

ここで, 亀裂深さと矩形断面の梁の高さを $d \ge h \ge f$ ると $\varepsilon = \frac{d}{h}$ であり, $[K^0]$ はd = 0, すなわち, 亀裂がない場合の要素剛性マトリクスである. 拡張された PDSの結果, この $[K^0]$ は通常の2節点4自由度梁要素と一致する.

導出された亀裂入り梁要素の精度は不明である.しかし,手順にしたがって,汎関数の数式処理のみで亀裂入り要素が導かれたことは確かである. 亀裂が入った場合も,*M*で仮定された変位は同じである.このため, 亀裂の影響は ζ² の積分領域が *H* から *H*′ に代わっ

たことにのみに現れることになる. すなわち, 亀裂の 影響は断面 2 次モーメントの低下であり,式(4) はこ れを表現している. 亀裂が入ることで中立軸の位置は 変わるが, 歪と応力の基底関数に $1 \times \psi^{\beta}$ を加えること で,この効果を取り入れるとは可能である.

3.2 亀裂入り板要素

梁と同様,板をB,その中立面を2次元多様体Mとし,直交座標 (ξ_1, ξ_2)を取る.この座標系と直交する方向に ζ_3 を取り,変形後の平面保持を仮定することで曲 げ変形と板面内変形の変位を次のように設定する.

$$\{U_1, U_2, U_3\} = \{V_1 - \zeta_3 W_{,1}, V_2 - \zeta_3 W_{,2}, W\}$$

ここで $W(\boldsymbol{\xi})$ は曲げ変形に対応する面直角方向の変位 であり、 $V_1(\boldsymbol{\xi}) \geq V_2(\boldsymbol{\xi})$ は $\xi_1 \geq \xi_2$ 方向の面内変形の変 位である.式(1)の \mathcal{L}^B の被積分関数は

$$\sum_{i,j,k,l=1,2} \left(\frac{1}{2} \epsilon_{ij} c_{ijkl} \epsilon_{kl} + \sigma_{ij} (V_{i,j} - \zeta_3 W_{,ij} - \epsilon_{ij}) \right)$$

基底関数に多項式を加えるという PDS の拡張の結果, 亀裂がない場合, PDS-FEM の梁要素の要素剛性マト リクスは通常の FEM の要素剛性マトリクスと一致す る.同様な拡張を板要素でも試みる.具体的には, V_1 と V_2 は1× ϕ^{α} のみを基底関数とし, Wは{1, ξ_1,ξ_2 }× ϕ^{α} の3つの基底関数を用いる.勿論, $\xi_1 × \phi^{\alpha} と \xi_2 × \phi^{\alpha}$ の係数はそれぞれの方向の撓み角に対応し, 1× ϕ^{α} は 変位に対応する. 歪と応力の離散化は Ψ^{β} の特性関数 を使い, {1, $\zeta_3,\zeta_3\xi_1,\zeta_3\xi_2$ }× ψ^{β} の4つの基底関数を用 いる.しかし,このように拡張された PDS-FEM の板 要素の剛性マトリクスは,4節点12自由度非適合板要 素¹とは一致しない.

以上の準備から亀裂入り板要素の計算ができる. 亀 裂が *ξ*₁ 方向に水平に入る場合に計算された亀裂入り板 要素は,梁の場合のように亀裂のない要素の断面二次 モーメントの低下としては現れず,マトリクスの各成 分が変化する形で計算される. これは,亀裂が入るこ とによって剛性の変化が顕著に表れる節点の組み合わ せと,そうでない組み合わせがあるためである. 前述 のように,本論文で拡張した PDS では,亀裂が無い場 合の要素剛性マトリクスは通常の板の要素剛性マトリ クスと一致しない. 離散化が異なるため,本来,一致 する必要はない.

4. 亀裂入り板要素を用いた数値解析例

簡単な板の問題を設定し,前章で導出された亀裂入り 要素の精度を検証する.板の寸法を1.0×1.0×0.05 m, ヤング率とポアソン比を200GPaと0.3とする.四辺 固定,等分布荷重100N/mm²を加える.板の中央に深 さ*d* m の微小厚さの亀裂を入れる(図-2 参照). PDS-



FEM では多様体 $M \ge 25 \times 25 = 625$ の正方形領域 で分割する. 亀裂は, x_1 方向 13 番目の列の要素の中 央に入る. 参照解となる 3 次元ソリッド要素 (4 面体 2 次要素)では, 亀裂の深さによって変わるが,板 Bの 要素分割は 90,694~101,046 である. なお, 計算には ADVENTURE on Windows⁶⁾を用いる.

図-3に亀裂深さと板の変形の関係を表す. 横軸は $\varepsilon = \frac{d_h}{h}$,縦軸はWの最大値である. $\varepsilon = 1$ は, 亀裂が板を 貫通した状態を表し,板は3辺固定,1辺自由の2つ の板となる. ε が小さい場合,亀裂入り板要素を使った PDS-FEMの解は,亀裂の進展によって変位が増加し ている傾向を再現しており、参照解の値とも相応に一 致する.しかし、 ε が大きい場合,精度は悪い.特に ε が0.5から0.7の間では最大変位が減少するという不自 然な結果となっている.これは、亀裂が深くなると、仮 定された変位が適当でなくなることを示している.逆 に言えば、仮定された変位が適当な $\varepsilon = 0.1$ 程度では、 導出された亀裂入り板要素の精度が高いことを意味し ている.

亀裂が深い場合, 亀裂入り板要素の精度が悪くなる 原因が, 仮定された変位にあることを確認するため, PDS-FEM の領域分割を変えて計算を行う. これは数 値計算の解の収束性の検証にも使える. 結果を図-4 に 示す. 横軸は領域分割の数, 縦軸は W の最大値であ る. 横線はソリッド要素によって計算された参照解で ある. $\varepsilon = 0 \ge 0.1$ では (図-4-a と図-4-b), 最大変位 の収束値は参照解の値とほぼ一致しているが, $\varepsilon = 0.5$ では (図-4-c), 収束先は異なる. したがって, 亀裂が 深い場合の低精度の原因は, 要素分割が足りないこと ではないことが理解できる. なお, $\varepsilon = 0$ と比べると, $\varepsilon = 0.1$ の収束速度はほぼ同じであるが, $\varepsilon = 0.5$ の収 束速度は遅く, 亀裂が深い場合には収束性も悪くなる.

変位の誤差の空間分布を調べる.結果を図-5と図-6 に示す.縦軸は PDS-FEM の解と参照解の差を,変位 の最大値で割って正規化した値である. $\varepsilon = 0.1$ の場合 (図-5),誤差の振れ幅は最大で 2.8%であるのに対し,



 $\varepsilon = 0.5$ の場合 (図-6), 誤差は亀裂付近で最大 12%で ある.なお, 亀裂から離れると誤差は数パーセントで あり, 亀裂が浅い場合と同等である.

簡単ではあるが、本章の数値計算から、導出された



図-5 解析結果 変位場の誤差分布 $\varepsilon = 0.1$

亀裂入り板要素の精度は, 亀裂が深くなるにつれて低 下するものの, 板厚の10%程度であれば, 変位の評価 には利用できる程度の精度を持つことが示された.

5. 終わりに

本研究では, 亀裂入り構造要素の導出手順を示し, 実際に梁と板の亀裂入り要素を導出した.構造要素を1 次元ないし2次元多様体とみなし, 3次元弾性体の汎 関数を使ってこの多様体の汎関数に変換すること, そ して拡張した PDS を使って変位の離散化を行うこと が,導出の要諦である.簡単な数値実験の結果, 板厚 の10%程度の亀裂であれば, 亀裂入り板要素の精度は 実用に足るレベルであることが示された.

本論文で示された亀裂入り構造要素の導出手順は,曲 がり梁やシェルのような曲がった構造部材に対しても 適用できる.このような曲がった部材では,直感的と はいえ,高度な図形解法が必要となるが,本論文の導 出手順は,機械的な数式処理だけで構造要素を導くこ



b) コンター

図-6 解析結果 変位場の誤差分布 $\varepsilon = 0.5$

とができる.多様体の座標が曲座標となり,微分には 共変微分を使わなければならず,それに応じて数式処 理は煩雑になるが,決して難解ではない.

付録 I $\mathcal{L}^{M}[U]$ の被積分関数

板を例に,式(3)から式(2)への変換を例示する.具体的には, \mathcal{L}^M の被積分関数を計算する.3.2節で説明した座標系と板面内変形・曲げ変形の変位 $V_i \cdot W$ を使う.式(2)の被積分関数は,

$$\sum_{i,j,k,l=1,2} \left(\frac{1}{2} c_{ijkl} \int_{H} \epsilon_{ij}(\boldsymbol{\xi}') \epsilon_{kl}(\boldsymbol{\xi}') J \,\mathrm{d}\boldsymbol{\zeta} \right. \\ \left. - \int_{H} \sigma_{ij}(\boldsymbol{\xi}') \epsilon_{ij}(\boldsymbol{\xi}') J \,\mathrm{d}\boldsymbol{\zeta} \right. \\ \left. + V_{i,j}(\boldsymbol{\xi}) \int_{H} \sigma_{ij}(\boldsymbol{\xi}') J \,\mathrm{d}\boldsymbol{\zeta} \right. \\ \left. - W_{,ij}(\boldsymbol{\xi}) \int_{H} \zeta_{3} \sigma_{ij}(\boldsymbol{\xi}') J \,\mathrm{d}\boldsymbol{\zeta} \right)$$

に離散化した歪・応力を代入し, Hの積分を行うこと で計算される. 被積分関数は **€**のみの関数となり,板 を 2次元多様体として扱うことが可能となる.

特性関数を用いて W を離散化した場合, $W_{,ij}$ の部 分積分を用いて \mathcal{L}^M を積分する. ところが, 多様体は 厚さ方向の次元をもたないので, 亀裂による要素厚さ の途中まで達する境界項の計算には再度 3 次元の積分 \mathcal{L}^B に戻る必要があり, 計算が煩雑である. このため, 実際の亀裂入り要素の計算では上記と積分順序を代え, M を先に積分し,後に H'の積分を行う(付録 II). な お,特性関数を使わない離散化を使った場合,部分積分 の必要がないので \mathcal{L}^M は直ちに積分することができる.

付録 II $\mathcal{L}^{B'}[u]$ の積分計算

板を例に, $\mathcal{L}^{B'}$ の積分を計算する. 3.2 節で説明した 座標系と板面内変形・曲げ変形の変位 $V_i \cdot W$ を使う. $\Phi^{\alpha} \ge \Psi^{\beta} \varepsilon_{\xi_1}$ 軸と ξ_2 軸に平行な辺をもつ 2 次元多様 体 M 上の長方形領域とし, 3.2 節で説明した基底関数 を使って関数の離散化を以下のように表記する.

$$V_{i}(\boldsymbol{\xi}) = \sum_{\alpha,m} V_{i}^{\alpha m} p_{V_{i}}^{m}(\boldsymbol{\xi}) \phi^{\alpha}(\boldsymbol{\xi}),$$

$$W(\boldsymbol{\xi}) = \sum_{\alpha,m} W^{\alpha m} p_{W}^{m}(\boldsymbol{\xi}) \phi^{\alpha}(\boldsymbol{\xi}),$$

$$c_{ijkl}(\boldsymbol{\xi}') = \sum_{\beta,m} c_{ijkl}^{\beta m} p_{c}^{m}(\boldsymbol{\xi}') \psi^{\beta}(\boldsymbol{\xi}),$$

$$\epsilon_{ij}(\boldsymbol{\xi}') = \sum_{\beta,m} \epsilon_{ij}^{\beta m} p_{\epsilon}^{m}(\boldsymbol{\xi}') \psi^{\beta}(\boldsymbol{\xi}),$$

$$\sigma_{ij}(\boldsymbol{\xi}') = \sum_{\beta,m} \sigma_{ij}^{\beta m} p_{\sigma}^{m}(\boldsymbol{\xi}') \psi^{\beta}(\boldsymbol{\xi}).$$

右辺第一項は係数を,第二項は基底関数のうち多項 式の部分を表し,第三項は特性関数を表す.例えば, $p_W^1(\boldsymbol{\xi}) = 1, p_W^2(\boldsymbol{\xi}) = \xi_1, p_W^3(\boldsymbol{\xi}) = \xi_2$ となる.式(1)を

$$\mathcal{L}^{B'}[\boldsymbol{u}] = \int_{H'} \left(\int_M (\mathbf{d}\boldsymbol{\xi}) \, \mathrm{d}\boldsymbol{\xi} \right) \mathrm{d}\boldsymbol{\xi}$$

と変形したものに、これらの離散化した変数を代入する. 被積分関数は、

$$\begin{split} \sum_{i,j,k,l=1,2} \bigg(\sum_{\beta,m,n,o} \frac{1}{2} \epsilon^{\beta m}_{ij} c^{\beta n}_{ijkl} \epsilon^{\beta o}_{kl} \psi^{\beta} p^{m}_{\epsilon} p^{n}_{c} p^{o}_{\epsilon} J \\ &- \sum_{\beta,m,n} \sigma^{\beta m}_{ij} \epsilon^{\beta n}_{ij} \psi^{\beta} p^{m}_{\sigma} p^{n}_{\epsilon} J \\ &+ \sum_{\beta,m} \sigma^{\beta m}_{ij} \mathbf{B}^{\beta m}_{ij} \bigg) \end{split}$$

と計算される. ただし,

$$B_{ij}^{\beta m} = \sum_{\alpha,n} V_i^{\alpha n} (p_{\sigma}^m J \psi^{\beta}) (p_{V_i}^n \phi^{\alpha})_{,j} - \sum_{\alpha,o} W^{\alpha o} (\zeta_3 p_{\sigma}^m J \psi^{\beta}) (p_W^o \phi^{\alpha})_{,ij}$$

である. 任意の滑らかな関数 $f(\boldsymbol{\xi}), g(\boldsymbol{\xi})$ に関して成り 立つ以下の関係を用いて $\mathbf{B}_{ij}^{\beta m}$ の積分を計算する.

$$\int_{M} (g\psi^{\beta})(f\phi^{\alpha})_{,11} \mathrm{d}\boldsymbol{\xi} = -\int_{M} (g\psi^{\beta})_{,1}(f\phi^{\alpha})_{,1} \mathrm{d}\boldsymbol{\xi}$$

$$\begin{split} + \int_{\partial M} \Bigl[(g\psi^{\beta})(f\phi^{\alpha})_{,1} \Bigr]_{\xi_{1}^{-}}^{\xi_{1}^{+}} \mathrm{d}\xi_{2}, \\ \int_{M} (g\psi^{\beta})(f\phi^{\alpha})_{,22} \mathrm{d}\boldsymbol{\xi} &= -\int_{M} (g\psi^{\beta})_{,2}(f\phi^{\alpha})_{,2} \mathrm{d}\boldsymbol{\xi} \\ &+ \int_{\partial M} \Bigl[(g\psi^{\beta})(f\phi^{\alpha})_{,2} \Bigr]_{\xi_{2}^{-}}^{\xi_{2}^{+}} \mathrm{d}\xi_{1}, \\ \int_{M} (g\psi^{\beta})(f\phi^{\alpha})_{,12} \mathrm{d}\boldsymbol{\xi} &= -\frac{1}{2} \int_{M} (g\psi^{\beta})_{,1}(f\phi^{\alpha})_{,2} \\ &+ (g\psi^{\beta})_{,2}(f\phi^{\alpha})_{,1} \mathrm{d}\boldsymbol{\xi} \\ &+ \int_{\partial M} \Bigl[\frac{1}{2} (g\psi^{\beta})(f\phi^{\alpha})_{,2} \Bigr]_{\xi_{1}^{-}}^{\xi_{1}^{+}} \mathrm{d}\xi_{2} \\ &+ \int_{\partial M} \Bigl[\frac{1}{2} (g\psi^{\beta})(f\phi^{\alpha})_{,1} \Bigr]_{\xi_{2}^{-}}^{\xi_{2}^{+}} \mathrm{d}\xi_{1}. \end{split}$$

ここで, 亀裂による境界も ∂M に含まれることに注意 する.また, 上記に含まれる項は,

$$\begin{split} \int_{M} (g\psi^{\beta})_{,i} (f\phi^{\alpha})_{,j} \mathrm{d}\boldsymbol{\xi} &= \int_{M} g_{,i} f_{,j} \psi^{\beta} \phi^{\alpha} + g f_{,j} \psi^{\beta}_{,i} \phi^{\alpha} \\ &+ g_{,i} f\psi^{\beta} \phi^{\alpha}_{,j} + g f \psi^{\beta}_{,i} \phi^{\alpha}_{,j} \, \mathrm{d}\boldsymbol{\xi} \end{split}$$

を用い,特性関数 ϕ^{lpha}, ψ^{eta} の積分を行うことで計算する.

特性関数 $\phi^{\alpha}, \psi^{\beta}$ の積分は,次のように計算できる. $\Phi^{\alpha} = \{0 < \xi_1, \xi_2 < 2\}, \Psi^{\beta} = \{-1 < \xi_1, \xi_2 < 1\}$ のと き,任意の滑らかな関数 $f(\xi_1, \xi_2)$ に関して,

$$\begin{split} &\int_{M} f \,\psi^{\beta} \phi^{\alpha} \mathrm{d} \boldsymbol{\xi} = \int_{0}^{1} \mathrm{d} \xi_{1} \int_{0}^{1} \mathrm{d} \xi_{2} \, f, \\ &\int_{M} f \,\psi^{\beta}_{,1} \phi^{\alpha} \mathrm{d} \boldsymbol{\xi} = -\int_{0}^{1} \mathrm{d} \xi_{2} \, f(1,\xi_{2}), \\ &\int_{M} f \,\psi^{\beta} \phi^{\alpha}_{,1} \mathrm{d} \boldsymbol{\xi} = \int_{0}^{1} \mathrm{d} \xi_{2} \, f(0,\xi_{2}), \\ &\int_{M} f \,\psi^{\beta}_{,2} \phi^{\alpha} \mathrm{d} \boldsymbol{\xi} = -\int_{0}^{1} \mathrm{d} \xi_{1} \, f(\xi_{1},1), \\ &\int_{M} f \,\psi^{\beta} \phi^{\alpha}_{,2} \mathrm{d} \boldsymbol{\xi} = \int_{0}^{1} \mathrm{d} \xi_{1} \, f(\xi_{1},0), \\ &\int_{M} f \,\psi^{\beta}_{,1} \phi^{\alpha}_{,1} \mathrm{d} \boldsymbol{\xi} = 0, \\ &\int_{M} f \,\psi^{\beta}_{,2} \phi^{\alpha}_{,2} \mathrm{d} \boldsymbol{\xi} = -f(1,0), \\ &\int_{M} f \,\psi^{\beta}_{,2} \phi^{\alpha}_{,1} \mathrm{d} \boldsymbol{\xi} = -f(0,1) \end{split}$$

が成り立つ.線形な座標変換によって任意の長方形領 域 Ψ^{β} , Φ^{α} についても同様に特性関数の積分を行うこ とができる.

最後に, $\int_{H'}$ ()d ζ を計算することによって式(1)のすべての項が計算される.

参考文献

 Zienkiewicz, O.C., Taylor, R.L.: The Finite Element Method, 5th ed. Volume 2: Solid Mechanics, Butterworth-Heinemann, pp.124-127, 2000.

- Fung, Y.C., Tong, P: Classical and Computational Solid Mechanics, World Scientific Publishing Co. Pte. Ltd., 2001.
- Bathe, K.J.: Finite Element Procedures, Prentice Hall, New Jersey, 1996.
- 小国健二,堀宗朗,坂口秀:破壊現象の解析に適した 有限要素法の提案,土木学会論文集,No. 766/I-68, pp.203-217, 2004.
- 5) Hori, M., Oguni, K., Sakaguchi, H.: Proposal of FEM implemented with particle discretization for analysis of failure phenomena, *Journal of the Mechanics and Physics of Solids*, Vol.53, pp.681-703, 2005.
- 6) ADVENTURE PROJECT: http://adventure.sys.t.u-tokyo.ac.jp/

(2010年3月9日受付)