# MÉTODO DOS ELEMENTOS FINITOS APLICADO À MECÂNICA DA FRATURA<sup>1</sup>

Afonso Henrique Sobreira de Oliveira<sup>2</sup> Marcílio Sousa da Rocha Freitas<sup>3</sup> Luiz Antonio de Souza<sup>4</sup> Nelson Francisco Favilla Ebecken<sup>5</sup>

#### Resumo

Neste trabalho, avaliam-se alguns modelos de análise de propagação de trincas em estruturas planas e axissimétricas pelo Método dos Elementos Finitos (MEF). Os parâmetros da Mecânica da Fratura obtidos para avaliar a instabilidade da trinca são: o fator de intensidade de tensão K, a integral J e a taxa de dissipação de energia na trinca G. Na Mecânica da Fratura Elasto-Plástica (MFEP) obtém-se este último parâmetro através do Método Implícito da Extensão Virtual da Trinca (MIEVT). Através de aplicações, faz-se um estudo comparativo entre os parâmetros em questão.

### **Palavras-Chaves**

Método dos Elementos Finitos Mecânica da Fratura Linear Elástica Mecânica da Fratura Elasto- Plástica

### I. INTRODUÇÃO

Atualmente, a seleção de materiais empregados na engenharia na obtenção de sistemas estruturais não é realizada apenas em função dos níveis de tensões, mas também para tolerar defeitos decorrentes de fratura.

Desta forma, quando se analisa uma estrutura sujeita a trincas, é importante a determinação de parâmetros que possam monitorar o comportamento destas. Na Mecânica da Fratura Linear Elástica (MFLE), um dos principais parâmetros é o fator de intensidade de tensão K, que é uma grandeza utilizada para quantificar o nível de tensão na ponta da trinca e depende basicamente do carregamento e da geometria. Outros importantes parâmetros da MFLE são: a integral J e a taxa de

I SEMINÁRIO DE MECÂNICA DA FRATURA

<sup>&</sup>lt;sup>2</sup> Dpto. de Projetos e Construção Civil - UNESP - Campus de Guaratinguetá

<sup>&</sup>lt;sup>3</sup> Dpto. de Engenharia Civil - Escola de Minas - UFOP

<sup>&</sup>lt;sup>4</sup> Instituto Politécnico do Rio de Janeiro - UERJ

<sup>&</sup>lt;sup>5</sup> Programa dc Engenharia Civil - COPPE - UFRJ

liberação de energia potencial G. Através destes é possível obter-se o fator de intensidade de tensão K utilizando-se relações desenvolvidas por Irwin [1].

A determinação de K de forma analítica só é viável em algumas situações. Com a diversidade e complexidade de geometria e carregamento apresentadas na maioria dos problemas práticos tornou-se necessária a utilização de métodos numéricos, dentre os quais o Método dos Elementos Finitos tem sido o mais utilizado para este fim.

A integral e a taxa de liberação de energia potencial G são também utilizados na Mecânica da Fratura Elasto-Plástica (MFEP). Para a determinação deste último parâmetro é utilizado o Método Implícito da Extensão Virtual da Trinca (MIEVT).

### II. MÉTODOS NUMÉRICOS APLICADOS À MFLE

#### II.1 INTRODUÇÃO

Nas últimas décadas, o método dos elementos finitos tornou-se uma técnica numérica bastante utilizada na solução de problemas da mecânica da fratura, principalmente quando a obtenção da solução analítica do referido problema tornavase impraticável. Alguns métodos têem sido empregados (Owen e Fawkes [2]), direta ou indiretamente, na obtenção do fator de intensidade de tensão K. Este podem ser divididos basicamente em três grupos:

-Método da extrapolação de deslocamentos

-Métodos energéticos (Método da taxa de energia de deformação liberada e Método da extensão virtual da trinca)

-Método da integral J

Estudos iniciais envolvendo o uso do método dos elementos finitos em Mecânica da Fratura empregaram elementos convencionais de tensão constante e notou-se a necessidade de malhas extremamente refinadas na vizinhança da ponta da trinca com o objetivo de representar, com uma precisão satisfatória, a singularidade dos campos de tensão e deformação na referida região.

O desenvolvimento de elementos de alta ordem, tal como os elementos isoparamétricos, permitiu que a mesma ordem de precisão fosse obtida com malhas menos refinadas. Com o objetivo de melhorar a representação dos campos de tensão e deformação na ponta da trinca, foram criados alguns elementos especiais para serem utilizados nessas regiões. Porém, com o aparecimento dos elementos *quarter-point*, desenvolvidos por Henshell e Shaw [3], tornou-se desnecessária a utilização dos elementos especiais acima citados.

### II.2 - MÉTODO DE EXTRAPOLAÇÃO DE DESLOCAMENTO

Com o auxílio da teoria da elasticidade e de funções de tensões com variáveis complexas, é possível estabelecer o campo de tensões e deslocamentos na vizinhança da ponta da trinca. A partir desta equações pode-se obter as seguintes expressões que relacionam os fatores de intensidade de tensão e deslocamentos:

$$K_{I} \begin{cases} (2\kappa - 1)\cos(\theta / 2) - \cos(3\theta / 2) \\ (2\kappa + 1)\sin(\theta / 2) - \sin(3\theta / 2) \end{cases} = 4\mu \sqrt{\frac{2\pi}{r}} \begin{cases} u \\ v \end{cases}$$
(1)

$$K_{II} \begin{cases} -(2\kappa+3)\operatorname{sen}(\theta/2) - \operatorname{sen}(3\theta/2) \\ (2\kappa-3)\operatorname{cos}(\theta/2) + \operatorname{cos}(3\theta/2) \end{cases} = 4\mu \sqrt{\frac{2\pi}{r}} \begin{cases} u \\ v \end{cases}$$
(2)

Obtendo-se os deslocamentos  $u \, e \, v$ , via análise em elementos finitos, e substituindo-se esses valores nas expressões acima, pode-se calcular os valores de K<sub>1</sub> e K<sub>II</sub> para diversos pontos nodais variando-se r, para um determinado valor de  $\theta$ . Elaborando-se um gráfico de K<sub>1</sub> ou K<sub>II</sub> versus r, descartando-se os resultados relativos a pontos próximos à ponta da trinca e extrapolando-se a solução para r = 0, encontra-se o valor aproximado do fator de intensidade de tensão desejado, como mostrado na Figura 1. Para este tipo de análise pode-se utilizar, na ponta da trinca, elementos convencionais ou elementos *quarter-point*.

#### II.3 - MÉTODO DA TAXA DE ENERGIA DE DEFORMAÇÃO LIBERADA

Considera-se uma trinca de comprimento a, aumentando-se este comprimento com um incremento  $\delta a$  causa-se uma liberação de energia de deformação  $\delta U$ . Como já definido anteriormente, a taxa de energia de deformação liberada (G) é dada pela razão entre  $\delta U \in \delta a$ , ou seja,  $G = \delta U / \delta a$ .

A obtenção de G, em termos práticos, dá-se através de duas análises via elementos finitos para dois comprimentos de trinca que diferem de  $\delta a$ . Para cada configuração é calculada a energia de deformação correspondente através da seguinte expressão:

 $U = \mathbf{u}' \mathbf{K} \mathbf{u} \tag{3}$ 

onde u é o vetor global de deslocamentos e K a matriz de rigidez global. Sabendo-se que o produto Ku representa o vetor global de cargas aplicadas f, pode-se representar a equação (3) da seguinte forma:

 $U = \mathbf{u}' \mathbf{f}$ 

(4)

Obtida a energia de deformação para cada configuração de comprimento de trinca, pode-se calcular facilmente  $\delta U$  pela diferença entre as energias em cada configuração. Desta forma torna-se possível a obtenção de G, e utilizando-se as equações de Irwin, que relaciona G com K, obtêm-se os fatores de intensidade de tensão.

### II.4 - MÉTODO DA EXTENSÃO VIRTUAL DA TRINCA

Parks [4] e Hellen [5], na década de 70, propuseram uma variante do método da taxa de energia de deformação liberada, o método da extensão virtual da trinca.

Considera-se um pequeno incremento virtual  $\Delta a$  no comprimento da trinca, sem variação na carga externa. A energia potencial total é expressa por:

$$\Pi = \frac{1}{2} \mathbf{u}' \mathbf{K} \mathbf{u} - \mathbf{u} \mathbf{f}$$
(5)

Variando Π em relação à carga constante, obtém-se:

$$\delta \Pi = \frac{1}{2} \mathbf{u}' \ \delta \mathbf{K} \ \mathbf{u} + \delta \mathbf{u}' \ \mathbf{K} \ \mathbf{u} - \delta \mathbf{u}' \ \mathbf{f} - \mathbf{u}' \ \delta \mathbf{f}$$
(6)

mas sabe-se que  $\mathbf{K} \mathbf{u} = \mathbf{f}$ , então

$$\delta \Pi = \frac{1}{2} \mathbf{u}' \ \delta \mathbf{K} \ \mathbf{u} - \mathbf{u}' \ \delta \mathbf{f}$$
(7)

Considerando que o carregamento é devido a forças aplicadas fora dos elementos da ponta da trinca, o vetor  $\delta f$  é nulo, assim o segundo termo da expressão acima desaparece, passando  $\delta \Pi$  ser expresso por:

$$\delta \Pi = \frac{1}{2} \mathbf{u}' \ \delta \mathbf{K} \ \mathbf{u} \tag{8}$$

Portanto,

$$\mathbf{G} = -\frac{\mathrm{d}\Pi}{\mathrm{d}\mathbf{a}} = -\frac{1}{2}\mathbf{u}^{\mathrm{t}} \left[ \frac{\partial \mathbf{K}}{\partial \mathbf{a}} \right] \mathbf{u}$$
(9)

A matriz de variação de rigidez  $\delta \mathbf{K}$  é nula para todos os elementos que não contêm a ponta da trinca, desde que apenas há mudança de geometria na ponta da trinca. Portanto  $\delta \mathbf{K}$  recebe apenas contribuições dos elementos que contêm a mesma. Desta forma, conhecido o vetor u e montando-se a matriz total  $\delta \mathbf{K}$ , pode-se calcular G no final de uma análise simples. Este procedimento torna-se mais econômico que utilizar duas análises em elementos finitos para duas configurações distintas de comprimento de trinca, onde G é calculado pela razão entre a diferença de energia de deformação liberada para cada uma das configurações e o incremento dado no comprimento de trinca.

Vale salientar que cuidados devem ser tomados na escolha do incremento de comprimento de trinca a fim de se evitar perda de precisão na obtenção do parâmetro G.

### II.5 - MÉTODO DA INTEGRAL J

A integral J é um parâmetro da mecânica da fratura que pode ser calculado a partir da seguinte expressão:

$$J = \int_{\Gamma} \left( U \, dy - \mathbf{t}_i \, \frac{\partial \, \mathbf{u}_i}{\partial \, x} \, ds \right)$$
(10)

onde

U = energia de deformação por unidade de volume

 $\mathbf{t}_i =$  vetor de tração normal e exterior ao contorno

$$\mathbf{t}_{i} = \sigma_{ij} \mathbf{n}_{j} \tag{11}$$

 $\mathbf{u}_{i} = \text{vetor de deslocamento}$ 

ds = elemento do contorno  $\Gamma$ 

 $\Gamma$  = contorno fechado

Desde que a integral J é independente do caminho adotado, este pode ser convenientemente escolhido de tal maneira que coincida com a linha  $\xi = \xi_p$  = constante , como mostrado na Figura 2. Desenvolvendo-se a expressão (10) obtém-se, para estado plano, a seguinte expressão:

$$J^{(c)} = \int_{-1}^{+1} \left\{ \frac{1}{2} \left( \sigma_{11} \varepsilon_{11} + 2\sigma_{12} \varepsilon_{12} + \sigma_{22} \varepsilon_{22} \right) \frac{\partial y}{\partial \eta} - \left[ \left( \sigma_{11} n_1 + \sigma_{12} n_2 \right) \frac{\partial u}{\partial x} + \left( \sigma_{12} n_1 + \sigma_{22} n_2 \right) \frac{\partial v}{\partial x} \right] \sqrt{\left( \frac{\partial x}{\partial \eta} \right)^2 + \left( \frac{\partial y}{\partial \eta} \right)^2} \right\} d\eta$$
(12)

e para estado axissimétrico,

$$J^{(c)} = \int_{-1}^{+1} \left\{ \frac{1}{2} \left( \sigma_{11} \varepsilon_{11} + 2\sigma_{12} \varepsilon_{12} + \sigma_{22} \varepsilon_{22} + \sigma_{33} \varepsilon_{33} \right) \frac{\partial y}{\partial \eta} - \left[ \left( \sigma_{11} n_1 + \sigma_{12} n_2 \right) \frac{\partial u}{\partial x} + \left( \sigma_{12} n_1 + \sigma_{22} n_2 \right) \frac{\partial v}{\partial x} \right] \sqrt{\left( \frac{\partial x}{\partial \eta} \right)^2 + \left( \frac{\partial y}{\partial \eta} \right)^2} \right\} d\eta$$
(13)

onde

$$\varepsilon_{11} = \frac{1}{E} \left[ \sigma_{11} - \nu \left( \sigma_{22} + \sigma_{33} \right) \right]$$
$$\varepsilon_{22} = \frac{1}{E} \left[ \sigma_{22} - \nu \left( \sigma_{11} + \sigma_{33} \right) \right]$$
$$\varepsilon_{12} = \frac{2(1 - \nu)}{E} \sigma_{12}$$

e para estado axissimétrico

$$\varepsilon_{33} = \frac{1}{E} \left[ \sigma_{33} - \nu \left( \sigma_{11} + \sigma_{22} \right) \right]$$

Pode-se notar que calculadas as tensões e deformações, por um programa padrão de elementos finitos, facilmente obtém-se a integral J. Normalmente calcula-se J para distintos caminhos e posteriormente toma-se seu valor médio.

## III. MÉTODOS NUMÉRICOS APLICADOS À MFEP

## III.1 INTRODUÇÃO

Na Mecânica da Fratura Elasto-Plástica (MFEP), a utilização de K perde o sentido devido à zona plástica formada na ponta da trinca e, neste caso, são utilizados outros parâmetros no monitoramento da trinca, tais como: o COD ( Crack Openning Displacement), que é o deslocamento plástico medido na ponta da trinca, a integral J e G, anteriormente citados. Valores críticos para esses parâmetros são obtidos experimentalmente para cada tipo de material.

Para Mecânica da Fratura Não-linear, o principal caso de interesse é para materiais elasto-plásticos. A obtenção de G pelo método da extensão virtual da trinca requer a realização de duas análises para dois comprimentos de trinca que diferem de  $\Delta a$ . Neste caso a obtenção de G torna-se onerosa, principalmente quando requer uma análise não-linear. Um novo procedimento para este método foi apresentado, o Método Implícito da Extensão Virtual da Trinca (MIEVT), que possibilita a obtenção de G com apenas uma análise. Isto é conseguido através de uma minimização direta da energia potencial.

O Método da Extensão Virtual da Trinca (MEVT) usando a minimização direta de energia foi usada por Haber e Koh [6] para modos mistos da MFLE, e por Sussman e Bathe [7] também para MFLE. Ambos utilizaram elementos bidimensionais. Hellen [8] extendeu esta aproximação básica a materiais com comportamento elasto-plástico incremental, com a hipótese requerida de resposta nãolinear elástica, com carregamento monotonicamente crescente e com tipos arbitrários de elementos na ponta da trinca, incluindo formulações especiais de singularidade. Esta também cobre o caso tridimensional.

#### **III.2 INTEGRAL J NA MFEP**

A integral J, como anteriormente mostrada, é definida pela equação (10).

Tomando-se um carregamento monotônico, torna-se válida a aproximação de identificar o comportamento elástico não-linear com o comportamento plástico. Desta forma torna-se possível a utilização de um programa comum de elementos finitos que efetua análise não-linear de estruturas em regime elasto-plástico, como mostrado em Owen e Fawkes [2], para obtenção do parâmetro integral J.

Para aplicações elasto-plásticas, a densidade de energia de deformação U pode ser decomposta em duas parcelas, uma elástica e outra plástica, ou seja:

$$U = U_E + U_P \tag{14}$$

sendo  $U_F$  definido por:

$$U_{E} = \frac{1}{2} \sigma_{y} \left( \varepsilon_{y} \right)_{E}$$
(15)

onde

 $(\varepsilon_y)_{E}$  = componente elástica de deformação

A parcela plástica  $U_p$  é definida por:

$$U_{P} \equiv \int_{0}^{\bar{\varepsilon}_{P}} \overline{\sigma} \, d\bar{\varepsilon}_{P}$$

onde

 $\overline{\sigma}$  = tensão efetiva

 $\overline{\varepsilon}_{p}$  = deformação plástica efetiva

O valor de  $U_{p}$  é obtido acumulando-se contribuições de incrementos de trabalho  $\overline{\sigma} d\overline{\varepsilon}_{p}$  ao longo do caminho de deformações. Como a tensão efetiva  $\overline{\sigma}$  e o incremento de deformação plástica  $d\overline{\varepsilon}_{p}$  são avaliados durante cada incremento de carga no programa de análise elasto-plástica utilizado, o cálculo de  $U_{p}$  torna-se uma operação trivial.

Efetua-se análise não-linear de estruturas planas ou sólidos axissimétricos em regime elasto-plástico, utilizando-se para discretização espacial o método dos elementos finitos com uma formulação baseada em deslocamentos, com elementos bi-dimensionais isoparamétricos de oito nós com funções da família Serendipity.

A análise é feita de forma incremental, com a possibilidade de utilização dos algoritmos: "initial stress approach", Newton-Raphson e Newton-Raphson Modificado. O critério elasto-plástico pode ser descrito pelos critérios de Von-Mises ou Tresca.

Para problemas planos, a parcela elástica da densidade de energia de deformação pode ser escrita como:

$$U_{E} = \frac{1}{2} \Big[ \sigma_{11} (\varepsilon_{11})_{E} + 2 \sigma_{12} (\varepsilon_{12})_{E} + \sigma_{22} (\varepsilon_{22})_{E} \Big]$$
(17)

e para problemas axissimétricos,

$$U_{E} = \frac{1}{2} \Big[ \sigma_{11} (\varepsilon_{11})_{E} + 2 \sigma_{12} (\varepsilon_{12})_{E} + \sigma_{22} (\varepsilon_{22})_{E} + \sigma_{33} (\varepsilon_{33})_{E} \Big]$$
(18)

Desta forma as equações (11) e (12) apresentar-se-ão, respectivamente, da seguinte forma:

$$J^{(\epsilon)} = \int_{-1}^{+1} \left\{ \frac{1}{2} \left( \sigma_{11} \left( \varepsilon_{11} \right)_{E} + 2 \sigma_{12} \left( \varepsilon_{12} \right)_{E} + \sigma_{22} \left( \varepsilon_{22} \right)_{E} \right) \frac{\partial y}{\partial \eta} + U_{P} \frac{\partial y}{\partial \eta} - \left[ \left( \sigma_{11} n_{1} + \sigma_{12} n_{2} \right) \frac{\partial u}{\partial x} + \left( \sigma_{12} n_{1} + \sigma_{22} n_{2} \right) \frac{\partial v}{\partial x} \right] \sqrt{\left( \frac{\partial x}{\partial \eta} \right)^{2} + \left( \frac{\partial y}{\partial \eta} \right)^{2}} \right\} d\eta$$
(19)

7

(16)

$$J^{(*)} = \int_{-1}^{+1} \left\{ \frac{1}{2} \left( \sigma_{11} \left( \varepsilon_{11} \right)_{\varepsilon} + 2 \sigma_{12} \left( \varepsilon_{12} \right)_{\varepsilon} + \sigma_{22} \left( \varepsilon_{22} \right)_{\varepsilon} + \sigma_{33} \left( \varepsilon_{33} \right)_{\varepsilon} \right) \frac{\partial y}{\partial \eta} + U_{\rho} \frac{\partial y}{\partial \eta} - \left[ \left( \sigma_{11} n_{1} + \sigma_{12} n_{2} \right) \frac{\partial u}{\partial x} + \left( \sigma_{12} n_{1} + \sigma_{22} n_{2} \right) \frac{\partial v}{\partial x} \right] \sqrt{\left( \frac{\partial x}{\partial \eta} \right)^{2} + \left( \frac{\partial y}{\partial \eta} \right)^{2}} \right\} d\eta$$

$$(20)$$

onde

$$(\varepsilon_{11})_{\varepsilon} = \frac{1}{E} \left[ \sigma_{11} - \nu \left( \sigma_{22} + \sigma_{33} \right) \right]$$
$$(\varepsilon_{22})_{\varepsilon} = \frac{1}{E} \left[ \sigma_{22} - \nu \left( \sigma_{11} + \sigma_{33} \right) \right]$$
$$(\varepsilon_{12})_{\varepsilon} = \frac{2(1-\nu)}{2} \sigma_{12}$$

e para sólido axissimétrico,

$$(\varepsilon_{33})_{\varepsilon} = \frac{1}{E} \left[ \sigma_{33} - \nu \left( \sigma_{11} + \sigma_{22} \right) \right]$$

## III.3 MÉTODO IMPLÍCITO DA EXTENSÃO VIRTUAL DA TRINCA

A taxa de dissipação de energia na trinca, denominada G, é outro parâmetro bastante utilizado na Mecânica da Fratura. Para seu cálculo tem-se usado uma técnica de caráter numérico, o Método da Extensão Virtual da Trinca, que utiliza o Método dos Elementos Finitos como ferramenta. Esta tem-se mostrado bastante eficiente e precisa na resolução de problemas em regime linear-elástico.

Para obtenção de G o referido método requer a realização de duas análises por elementos finitos para dois comprimentos de trinca que diferem de  $\Delta a$ , onde G e dado por:

$$G = -\frac{\partial \Pi}{\partial a} \approx -\frac{\Delta \Pi}{\Delta a}$$
(21)

Vale ainda salientar que alguns cuidados devem ser tomados na escolha de  $\Delta a$  para que não haja perda de precisão na obtenção do parâmetro G.

Com o objetivo de avaliar G em uma única etapa e sem perda de precisão, um novo procedimento para o Método da Extensão Virtual da Trinca foi apresentado por Hellen [8], o Método Implícito da Extensão Virtual da Trinca (MIEVT). Este procedimento utiliza uma minimização direta de energia potencial, que é componente essencial na teoria dos elementos finitos em análise de tensões.

Usualmente, a energia potencial  $\Pi$  é minimizada em relação aos graus de liberdade de deslocamento, porém como  $\Pi$  pode ser expressa como uma função de outras variáveis, pode-se então minimizar  $\Pi$ , por exemplo, em relação ao comprimento da trinca.

A energia potencial total é dada por:

$$\Pi = \sum_{j} W_{j} - \mathbf{u}' \mathbf{F}$$
(22)

onde

 $\mathbf{F}$  = vetor de forças

**u** = vetor de deslocamentos

 $W_j$  = energia de deformação acumulada em cada ponto j

$$W_{j} = \sum_{i} \Delta W_{ii} \Delta V_{j}$$
<sup>(23)</sup>

onde  $\Delta V_j$  é o volume representado pelo ponto *j*, e *i* indica acumulação sobre a história do carregamento.

Como  $W_j = W_j(u, x)$  é uma função dos deslocamentos e da geometria, a primeira variação da energia potencial total é dada por:

$$\delta \Pi = \delta \mathbf{u}' \frac{\partial \Pi}{\partial \mathbf{u}} + \delta \mathbf{x}' \frac{\partial \Pi}{\partial \mathbf{x}}$$
(24)

ou

$$\delta \Pi = \delta \mathbf{u}^{\mathsf{t}} \left[ \sum_{j} \frac{\partial \mathbf{W}_{j}}{\partial \mathbf{u}} - \mathbf{F} \right] + \delta \mathbf{x}^{\mathsf{t}} \left[ \sum_{j} \frac{\partial \mathbf{W}_{j}}{\partial \mathbf{x}} - \frac{\partial \mathbf{F}^{\mathsf{t}}}{\partial \mathbf{x}} \mathbf{u} \right]$$
(25)

O primeiro termo da equação (25) é nulo, ou devido a  $\delta \mathbf{u}'$  ser zero nos nós com graus de liberdade restritos ou devido ao termo entre cochetes ser nulo por causa do equilíbrio. Desta forma, tem-se:

$$\delta \Pi = \delta \mathbf{x}^{\mathsf{t}} \left[ \sum_{j} \frac{\partial \mathbf{W}_{j}}{\partial \mathbf{x}} - \frac{\partial \mathbf{F}^{\mathsf{t}}}{\partial \mathbf{x}} \mathbf{u} \right]$$
(26)

Para extensões na vizinhança da ponta da trinca  $\partial F$  é invariavelmente nulo, portanto o segundo termo pode ser ignorado. Considera-se que não haja variação em F, obtém-se:

$$\frac{\delta \Pi}{\delta a} = \sum_{j} \frac{\partial W_{j}}{\partial a}$$
(27)

Este somatório afeta apenas os elementos da ponta da trinca, pois nos demais  $\partial W / \partial a$ é zero.

Utilizando-se transformações, similares às utilizadas na teoria de elemento isoparamétrico, do espaço real V para o espaço adimensional  $V_0$ , tem-se para qualquer x:

$$\frac{\partial \mathbf{W}_{j}}{\partial \mathbf{x}} = \int_{\mathbf{V}_{o}} \left( \frac{\partial \mathbf{W}}{\partial \mathbf{x}} |\mathbf{J}| + \mathbf{W} \frac{\partial |\mathbf{J}|}{\partial \mathbf{x}} \right)$$
(28)

onde

|J| = determinante da matriz de transformação jacobiana [J] e para materiais homogêneos linear ou não-linear elástico,

$$\frac{\partial W}{\partial x} = \frac{\partial W}{\partial \varepsilon_{kl}} \frac{\partial \varepsilon_{kl}}{\partial x} = \sigma_{kl} \frac{\partial \varepsilon_{kl}}{\partial x}$$
(29)

Assumindo-se que o grau de liberdade a ser perturbado em  $\Pi$  seja  $x_i^n$ , a *i*-ésima componente do nó *n*, então:

$$G = -\frac{\partial W}{\partial x_i^n} = -\int_{V_0} \left\{ \frac{\partial W}{\partial x_i^n} |J| + W \frac{\partial |J|}{\partial x_i^n} \right\} dV$$
(30)

ou

$$G = -\frac{d\Pi}{dx_i^n} = -\int_{V_0} \left\{ W \frac{\partial h_n}{\partial x_i} - \frac{1}{2} \sigma_{kl} \left( \frac{\partial u_k}{\partial x_i} \frac{\partial h_n}{\partial x_l} + \frac{\partial u_l}{\partial x_i} \frac{\partial h_n}{\partial x_k} \right) \right\} \left| J \right| dV$$
(31)

#### IV. EXEMPLOS

### IV.1 CHAPA TRACIONADA

Apresenta-se este exemplo com o objetivo de comparar os resultados obtidos utilizando-se os métodos da MFLE, apresentados neste trabalho, na obtenção do fator de intensidade de tensões K. Analisa-se uma chapa tracionada em suas extremidades com uma trinca central de comprimento 2a (Figura 3). Esta chapa está sujeita ao modo I de trincamento. As caracteristicas físicas e geométricas da chapa são:

comprimento da chapa: L = 500 mm largura da chapa: 2W = 200 mm comprimento da trinca: 2a = 80 mmespessura da chapa: t = 1 mm módulo de elasticidade: E = 10000 N/mm<sup>2</sup> coeficiente de Poisson: v = 0.3 carregamento de tração:  $\sigma = 100 \text{ N/mm}^2$ 

Utilizando-se da simetria da geometria e do carregamento, discretiza-se apenas um quarto da chapa. A malha de discretização apresenta-se na Figura 4.

O valor teórico mostrado na Tabela 1 foi obtido utilizando uma expressão apresentada por Rooke [9], definida por:

$$K_{I} = \left(\frac{1 - 0.5(a/b) + 0.326(a/b)^{2}}{\sqrt{1 - (a/b)}}\right) \sigma \sqrt{\pi a}$$
(32)

Usando-se a Equação (1) obtém-se os gráficos  $K_i \ge r$  apresentados na Figura 5, para  $\theta = 180^\circ$ , utilizando elementos convencionais e elementos *quarter-point* na ponta da trinca. Utilizando-se os resultados mostados na Figura 5 extrapolam-se retas para obtenção do valor de  $K_i$  em r = 0. Vale salientar que os dois pontos mais próximos do eixo vertical não são considerados na extrapolação das retas. Os valores extrapolados para r = 0 são mostrados na Tabela 1.

Em relação ao método da taxa de energia de deformação armazenada, foram adotados dois diferentes incrementos no comprimento de trinca para obtenção de  $K_i$ . Utilizando esses resultados e extrapolando-se por uma reta, obtém-se o valor de  $K_i$  para o tamanho original do comprimento de trinca (Figura 6), este apresenta-se na Tabela 1.

Para obtenção de  $K_i$  através do método da extensão virtual de trinca, adotou-se um incremento de trinca  $\delta a = 0.001$  na direção x.

Para o cálculo da integral J, foram utilizados quatro diferentes caminhos de integração, e adotou-se seu valor médio para a obtenção de  $K_i$ , apresentado na Tabela 1.

#### **IV.2 CORPO DE PROVA**

Apresentam-se os resultados da análise do corpo de prova (C.P.) mostrado na Figura 7, para qual calculou-se a integral J e G pelo MIEVT e possibilitando-se assim uma posterior comparação de resultados obtidos através dos distintos métodos. A carga total de 18 KN foi aplicada através de dez incrementos. A curva tensão-deformação do material não-linear é mostrada na Figura 8. O coeficiente de Poisson do material é igual a 0.33.

Devido à simetria de geometria e de carregamento, discretizou-se apenas metade do C.P., com 50 elementos quadráticos de 8 nós, em estado plano de tensão. A malha de discretização utilizada é mostrada na Figura 9.

Apresentam-se, na Figura 10 a variação da integral J e G em função da carga aplicada e, na Figura 11, em relação à metade do deslocamento medido entre os pontos A e B da Figura 7 ( $\delta_{AB}$  /2). Através destas figuras nota-se uma boa concordância de resultados entre estes dois parâmetros, o mesmo ocorrendo quando comparados com resultados experimentais mostrados em Bleackley [10].

### **IV.3 CILINDRO TRACIONADO**

Analisa-se um cilindro tracionado em suas extremidades com uma trinca localizada na face exterior de comprimento a, a uma distância L/2 das extremidades, como mostrado na Figura 12. Devido à geometria da estrutura e ao seu carregamento, pode-se considerar a mesma sob estado axissimétrico. As características físicas e geométricas do cilindro são:

comprimento do cilindro: L = 500 mm diâmetro do cilindro: D = 200 mm comprimento da trinca: a = 40 mm coeficiente de Poisson: v = 0.33 A tensão  $\sigma$  total de 360N/mm<sup>2</sup> foi aplicada em 15 incrementos. Considerou-se a mesma curva tensão-deformação utilizada pelo exemplo 2, ou seja, a curva mostrada na Figura 8.

Apresenta-se na Figura 13 a variação da integral J e G em função da tensão aplicada. Nota-se através desta uma boa concordância entre os dois parâmetros analisados.

Apresentam-se na Figura 14 a malha de discretização adotada. Vale ainda salientar que devido à simetria da estrutura e carregamento discretizou-se apenas metade do cilindro, em 35 elementos quadráticos de 8 nós.

### V. CONCLUSÕES

O trabalho aborda a aplicação do Método dos Elementos Finitos à Mecânica da Fratura e este mostrou-se uma ferramenta bastante eficiente na obtenção de parâmetros da MFLE e da MFEP, através dos diversos métodos numéricos aqui apresentados.

Os elementos *quarter-point* na ponta da trinca são de fácil utilização e apresentam bons resultados.

Os métodos aqui mostrados que necessitam de duas análise em elementos finitos requerem um tempo computacional significativamente superior aos que nessecitam de apenas uma análise, pois o tempo requerido no cálculo dos parâmetros da Mecânica da Fratura é insignificante quando comparado ao de uma análise, isto torna-se cada vez mais acentuado a medida que cresce o número de elementos da malha de discretização.

Os resultados da taxa de dissipação de energia, G, obtidos pelo MIEVT apresentaram-se bastante próximos aos da integral J, como pode ser visto nas Figuras 10 e 13. Vale salientar que o tempo envolvido na obtenção dos parâmetros acima citados é significativamente inferior ao tempo gasto para se conseguir o equilíbrio para cada incremento de carga numa análise não-linear.

O uso do MIEVT abre novos horizontes para o estudo da mecânica da fratura, pois elimina a necessidade de dupla análise, reduzindo significativamente o tempo computacional requerido, e a possibilidade de perda de precisão na obtenção de G utilizando-se a expressão (21), quando feita uma má escolha de  $\Delta a$ . Vale ainda salientar como outra vantagem do MIEVT a posibilidade de obtenção de G em análise de trincas utilizando modelos tridimensionais.

# VI. REFERÊNCIAS BIBLIOGRÁFICAS

[1] Irwin, G. R. 1948. "Analysis of Stresses and Strains Near the End of a Crack Traversing a Plate", Journal of Applied Mechanics, 24, pp.361-364, 1957.

[2] Owen, D.R.J. e Fawkes, A.J. "Engineering Fracture Mechanics: Numerical Methods and Applications". Pineridge Press Ltd. - U.K, 1983.

[3] Henshell, R.D. e Shaw, K.G. "Crack Tip Elements Are Unnecessary". Int. J. Num. Meth. Engng., vol. 9, 495-509, 1975.

[4] Parks, D.M. "A Stiffness Derivative Finite Element Technique for Determination of Elastic Crack tip Stress Intensity Factors". Int. J. Fracture, vol. 10, No. 4, 487-502, 1974.

[5] Hellen, T.K. "On the Method of Virtual Crack Extensions". Int. J. Num. Meth. Engng., vol. 9, No. 1, 187-208, 1975.

[6] Haber, R.B. e Koh, H.M. "Explicit Expressions for Energy Release Rates Using Virtual Crack Extensions". International Journal Num. Methods Eng., vol. 21, 301-315, 1985.

[7] Sussman, T. e Bathe, K.J. "The Gradient of the Finite Element Variational Indicator with Respect to Nodal Polar Coordinates". International Journal Num. Methods Eng., vol. 21, 763-774, 1985.

[8] Hellen, T.K. "Virtual Crack Extension Methods for Non-linear Materials". International Journal Num. Methods Eng., vol. 28, 929-942, 1989.

[9] Rooke, D.P. e Cartwright, D.J. "Compendium of Stress Intensity Factors". H.M.S.O, 1974.

[10] Bleackley, M.H. "A Numerical Study of Energy Criteria in Fracture Mechanics". Tese de Ph.D. - Universidade de Gales, 1981.







Figura 2 - Caminho Adotado no Cálculo da Integral J







Figura 4 - Malha de Discretização da Chapa Tracionada





Figura 7 - Corpo de Prova Analisado



600.00

400.00

200.00

0.00 <del>].</del> 0.00



0.10 0.20 0.30 DEFORMACAO EFETIVA (\$)

0.40



Figura 9 - Malha de Discretização do Corpo de Prova.







Figura 11 - Gráfico Integral J e G x  $\delta_{AB}$  /2



Figura 12 - Cilindro Tracionado



Figura 13 - Gráfico Integral J e G x Tensão Aplicada o.



Figura 14 - Malha de Discretização do Cilindro Tracionado

Métodos	Elementos convencionais	Elementos quarter-point
M.E.D.	380.902	390.840
M.T.E.D.L.	385.333	
M.E.V.T.	386.581	397.045
M.I.J.	390.921	388.058
Teórico	398.987	

Tabela 1 - Fator de Intensidade de Tensão K<sub>1</sub>