

## 7 Referências Bibliográficas

1. LUCY, L. B. **A numerical approach to the testing of the fission hypothesis.** *Astronomical Journal*, 82, pp. 1013-1024, 1977.
2. RABCZUK, T.; EIBL,J.; STEMPNIEWS,L. **Numerical analysis of high speed concrete fragmentation using a meshfree Lagrangian method,** *Engineering Fracture Mechanics*, Volume 71, Issues 4-6, March-April 2004, pp. 547-556.
3. LIU, M. B.; LIU ,G. R.; ZONG, Z.; LAM, K. Y. **Computer simulation of high explosive explosion using smoothed particle hydrodynamics methodology,** *Computers & Fluids*, Volume 32, Issue 3, March 2003, pp. 305-322.
4. IAIN, H. G.; VEROLME,L.K.; HAYHURST,C.J. **Predicting the fragmentation onset velocity for different metallic projectiles using numerical simulations,** *International Journal of Impact Engineering*, Volume 26, Issues 1-10, December 2001, pp. 453-464.
5. JOHNSON, G. R. ; STRYK, R. A.; BEISSEL, S. R. **SPH for high velocity impact computations,** pp. 347-373 , Volume 139, Issues 1-4, Pages 3-429 (1 December 1996) , *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*.
6. RANGLES, P. W.; LIBERSKY, L. D. **Smoothed Particle Hydrodynamics: Some recent improvements and applications,** pp 375-408, *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, 139, 1-4, 375.
7. CAMPBELL,J.; VIGNJEVIC,R.; LIBERSKY,L. **A contact algorithm for smoothed particle hydrodynamics,** *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, Volume 184, Issue 1, 31 March 2000, pp 49-65
8. JOHNSON,G.R.; STRYK R. A. **Conversion of 3D distorted elements into meshless particles during dynamic deformation,** *International Journal of Impact Engineering*, Volume 28, Issue 9, October 2003, pp 947-966

9. BELYTSCHKO, T.; KRONGAUZ, Y.; ORGAN, D.; FLEMING, M.; KRYSL, P. **Meshless methods: An overview and recent developments**, Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering Volume 139, Issues 1-4, pp 3-47 (1 December 1996)
10. JIUN-SHYAN, C.; CHUNHUI, P. ; CHENG-TANG, W.; WING, K. L. **Reproducing Kernel Particle Methods for large deformation analysis of non-linear structures**, *Pages 195-227* Volume 139, Issues 1-4, pp 3-429 (1 December 1996).
11. CHEN, J.S.; ROQUE, C. M. O. L.; PAN, C.; BUTTON, S. T. **Analysis of metal forming process based on meshless method**, Journal of Materials Processing Technology, Volumes 80-81, 1 August 1998, pp 642-646
12. LIU, W. K.; JUN S.; LI S.; ADEE, J.; BELYTSCHKO, T. **Reproducing Kernel Particle Methods for structural dynamics**, International Journal for Numerical Methods in Engineering, 38 (1995), pp 1655 – 1679.
13. HULBERT, G. M. **Application of Reproducing Kernel Particle Methods in electromagnetics**, pp 229-235, Volume 139, Issues 1-4, (1 December 1996)
14. GÜNTHER, F. C.; LIU W. K.; CHRISTON, M. A., **Multi-scale meshfree parallel computations for viscous, compressible flows**. Computational. Methods in Applied Mechanics and Engineering **190** (2000), p. 279.
15. LANCASTER, P.; SALKAUSKAS, K. **Surfaces generated by moving least squares methods**, Math. Comput., 37, pp 141-158, (1981)
16. NAYROLES, B.; TOUZOT, G.; VILLON, P. **Generalizing the finite element method: diffuse approximation and diffuse elements**, Computational Mechanics, 10, pp 307-318 (1992).
17. BELYTSCHKO,T.; LU, Y.Y.; GU, L. **Element – free Galerkin method**, International Journal for Numerical Methods in Engineering, 37 (1994), pp 229-256.
18. LU, Y.Y.; BELYTSCHKO, T. ; GU, L. **A new implementation of the element free Galerkin Method** Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering , 113, (1994), pp 397-414.
19. BELYTSCHKO, T.; KRONGAUZ ,Y.; FLEMING, M.; ORGAN ,D.; LIU, W.K.S. **Smoothing and accelerated computations in the element**

- free Galerkin method.** Journal of Computational and Applied Mathematics 74 (1996), pp 111 – 126.
20. KALJEVIC, I.; SAIGAL, S. **An improved Element free Galerkin formulation,** International Journal for Numerical Methods in Engineering,(1997) 40, pp 2953 – 2974.
  21. HEGEN ,D. **Element – free Galerkin Methods in combination with finite element approaches,** Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering , 135 (1996), pp 143 – 166.
  22. KRONGAUZ, Y.; BELYTSCHKO,T. **Enforcement of essential boundary conditions in meshless approximations using finite elements,** Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering,131 (1996), pp 133 – 145.
  23. DOLBOW, J.; BELYTSCHKO,T. **Numerical integration of the Galerkin weak form in meshfree methods,** Computational Mechanics 23 (1999), pp 219 – 230.
  24. PONTHOT,J.P.; BELYTSCHKO,T. **Arbitrary lagrangian – eulerian formulation for element – free Galerkin method,** Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering. 152 (1998) 19-46.
  25. YU, X.; SAIGAL, S. **An element free Galerkin formulation for stable crack growth in an elastic solid,** Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering , 154 (1998), pp 331-343.
  26. BELYTSCHKO, T.; LU,Y.,Y. ; GU, L. **Crack propagation by element – free Galerkin methods ,** Engineering Fracture Mechanics 51, 2 (1995), pp 295-315.
  27. BELYTSCHKO, T.; LU,Y.; GU,Y.; TABBARA, M. **Element – free Galerkin methods for static and dynamic fracture,** International Journal of Solids and Structures, 32, 17/18, 2547 – 2570.
  28. CORDES, L. W.; MORAN, B. **Treatment of material discontinuity in element – free Galerkin method ,** Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering , 139 (1996), pp 75 – 89.
  29. BELYTSCHKO, T.; KRYSL, P.; Y. KRONGAUZ, **A three – dimensional explicit element – free Galerkin method,** International Journal for Numerical Methods in Fluids, 24, pp 1253 – 1270 (1997)
  30. KRYSL, P.; BELYTSCHKO, T. **Analysis of thin plates by the Element**

- Free Galerkin method**, Computational Mechanics 17 (1996), pp 26-35.
31. KRYSL, P.; BELYTSCHKO, T. **Analysis of thin shells by the element free Galerkin method**, International Journal of Solids and Structures, 33: 3057 - 3080, 1996.
  32. BELYTSCHKO, T., ORGAN, D. AND KRONGAUZ, Y., **A coupled finite element – element free Galerkin method**, Computational Mechanics, 17 (1995), pp 186-195.
  33. ASKES, H.; BORST, R.; HEERES, O. **Conditions for locking – free elasto – plastic analyses in the Element – Free Galerkin Method**, Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering, 173 (1999), pp 99 – 109
  34. KRYSL, P.; BELYTSCHKO, T. **Element – Free Galerkin Method: convergence of the continuous and discontinuous shape functions**. Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering, 148 (1997), pp 257 – 277.
  35. FLEMING, M.; CHU, Y. A.; MORAN, B.; BELYTSCHKO, T. **Enriched Element – Free Galerkin methods for crack tip fields**, International Journal for Numerical Methods in Engineering, (1997) 40, pp 1483 – 1504.
  36. DUARTE, C. A.; ODEN, J. T. **An h-p adaptive method using clouds**, Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering. 139 (1996), pp 237 - 262.
  37. DUARTE, C. A., **The HP Cloud Method**, PhD dissertation, The University of Texas at Austin, 1996.
  38. DUARTE, C. A., **A review of some meshless methods to solve partial differential equations**, Texas Institute for Computational and Applied Mathematics, Technical Report No 95 – 06 (1995).
  39. Duarte, C. A. M.; Oden, J. T.. **Hp Clouds : an hp Meshless Method. Numerical Methods for Partial Differential Equations**, v12, pp 673-705, 1996.
  40. BABUSKA, I.; MELENK, J. M. **The partition of unity finite element method**, International Journal for Numerical Methods in Engineering, 40: pp 727 – 758, 1997.

41. MELENK, J. M.; BABUSKA, I. **The partition of unity finite element method: Basic theory and applications**, Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering, 139 (1996) 289 - 314.
42. MELENK, J.M. **On generalized finite element methods**, Ph. D. thesis, University of Maryland, 1995.
43. DUARTE, C. A.; BABUSKA, I.; ODEN, J. T. **Generalized Finite Element Method for three – dimensional mechanics problems**. Computers and Structures, v 77, pp 215-232, 2000.
44. BABUSKA, I.; CALOZ, G.; OSBORN, J. E. **Special finite element methods for a class of second order elliptic problems with rough coefficients**. SIAM J. Numerical Analysis, 31 (4): 745 – 981, 1994.
45. ODEN, J. T.; DUARTE C. A. ; ZIENKIEWICZ O. C. **A new cloud-based hp finite element method**, Computer Methods In Applied Mechanics and Engineering, 153 (1998), pp 117 - 126.
46. BELYTSCHKO, T.; BLACK, T. **Elastic crack growth in finite elements with minimal remeshing** . International Journal for Numerical Methods in Engineering . (1999) 45(5), pp 601– 620.
47. MOES,N.; DOLBOW, J.; BELYTSCHKO, T. **A finite element method for crack growth without remeshing**, International Journal for Numerical Methods in Engineering, 46, (1999), pp 131 – 150.
48. SHIH, C.F.; MORAN, B.; NAKAMURA, T. **Energy release rate along a three-dimensional crack front in a thermally stressed body** , International Journal of Fracture. Vol 30, 1986 , pp 79 - 102.
49. BATHE K.J. **Finite element procedures**, 1996. Prentice Hall.
50. ANDERSON T.L. **Fracture Mechanics**, CRC, Second Edition.
51. TIMOSHENKO; GOODIER. **Theory of Elasticity**. Mac Graw-Hill 1970.
52. LEE, N.S.; BATHE, K.J. **Effects of element distortions on the performance of isoparametric elements**, International Journal for Numerical Methods in Engineering , 36, pp 3553-3576, 1993.
53. SANTANA, W.C. **Metodo de elementos finitos h-adaptativo para análise de problemas elásticos planos** ; Dissertação (Mestrado), Departamento de Engenharia Mecânica, PUC-RJ, 1993.
54. CARVALHO, C.V.A. **Simulação bidimensional adaptativa por elementos finitos de processos de fraturamento por fadiga;**

- Dissertação (Mestrado), Departamento de Engenharia Civil, PUC-Rio , 1998.
55. CARVALHO, C.V.A.; ARAÚJO, T.D.; CAVALCANTE, J. B.; MARTHA, L.F.; BITTENCOURT, T.N. **Automatic fatigue crack propagation using a self-adaptive strategy**, PACAM 99 , Rio de Janeiro, 1999.
  56. MIRANDA, A.C.O. **Propagação de trincas por fadiga em geometrias 2D complexas sob cargas cíclicas variáveis**. Tese (Doutorado), PUC - RJ, Departamento de Engenharia Civil, 2003.
  57. MIRANDA, A.C.O.; MEGIOLARO, M.A.; CASTRO, J.T.P.; MARTHA, L.F.; BITTENCOURT, T.N. **Fatigue crack propagation under complex loading in arbitrary 2D geometries**, Applications of automation technology in fatigue and fracture testing and analysis. ASTM - Standard Technical Publication (STP), 2002.
  58. HILDEBRAND, F.B., **Introduction to numerical Analysis** , Dover.
  59. SIH , G., **Strain- energy- density factor applied to mixed mode crack problems**. International journal of fracture, 10, 305 – 321, 1974
  60. ERDOGAN, F. ; SIH, G. **On the crack extension in plates under plane loading and transverse shear**. Journal of Basic Engineering 85, pp 519-527, 1963
  61. YAU, J.; WANG, S.; CORTEN, H., **A mixed mode crack analysis of isotropic solids using conservations laws of elasticity**. Journal of Applied Mechanics, 1980; 47: pp 335-341.
  62. BITTENCOURT, T. N.; WAWRZYNECK P. A.; INGRAFFEA A. R.; SOUZA, J.L. **Quasi- automatic simulation of crack propagation for 2D LEFM problems**, Engineering Fracture Mechanics, Vol 55 No 2, pp 321-334, 1996.
  63. ROOKE, D.P.; CARTWRIGHT D.J. **Compendium of Stress Intensity Factors, London**, Her Majesty's Stationery Office., 1976;
  64. RAO B. N.; RAHMAN S., **An efficiente meshless method for fracture analysis of cracks**, Computational Mechanics, Vol 26, pp398-408, 2000.
  65. PUSTEJOVSKY, M.A., **Fatigue crack propagation in titanium under general in-plane loading – I: experiments**. Engineering Fracture Mechanics, Vol 11, Nr 1, pp 9-15, 1979.

66. SUMI, Y. **Computational Crack Path Prediction** , Theoretical and Applied Fracture Mechanics, 4,149-156, 1985.
67. SUMI, Y.; YANG, C.; WANG, Z.N. **Morphological aspects of fatigue crack propagation, Part II – effects of stress biaxiality and welding residual stress** , International Journal of Fracture, Vol 82, No 3, pp 221-235,1996.
68. KREYSZIG, E. **Matemática Superior** , Volume 1, 2ª edição, Livros Técnicos e Científicos Editora S.A.
69. Ji, H.; Chopp, D. ; Dolbow, J.E. **A Hybrid Extended Finite Element / Level Set Method for Modeling Phase Transformations**, International Journal for Numerical Methods in Engineering, Volume 54, Number 8, pp. 1209-1233, (2002)
70. Chessa, J. ; Belytschko, T. **An Enriched Finite Element Method for Axisymmetric Two-Phase Flow with Surface Tension** . Journal of Computational Physics, submitted, 2003.
71. Bathe,K.J. ; Almeida,C.A. **A Simple and Effective Pipe Elbow Element - Linear Analysis**. Journal of Applied Mechanics, Vol 47, pp 93-100,1980.
72. Bathe,K.J. ; Chaudhary, A.B. **On The Displacement Formulation Of Torsion Of Shafts With Rectangular Cross-Sections**, International Journal for Numerical Methods in Engineering, Vol 18, pp1565 - 1580 , 1982.
73. ZIENCKIEWICZ, O.C., TAYLOR, R.L. **The Finite Element Method**, 4th Edition.

## Apêndice I

### Obtenção Das Coordenadas Locais (r,s) Associadas Às Coordenadas Globais (x,y)

Sabendo que a geometria de um elemento finito é interpolada na forma

$$x = \sum h_i(r, s)x_i \text{ e } y = \sum h_i(r, s)y_i, \quad (1)$$

dado o ponto de coordenadas globais (x,y), calcula-se a inversa da Jacobiana associada à transformação em (1)

$$J = \begin{bmatrix} \frac{\partial x}{\partial r} & \frac{\partial y}{\partial r} \\ \frac{\partial x}{\partial s} & \frac{\partial y}{\partial s} \end{bmatrix}$$

e

$$J^{-1} = \begin{bmatrix} \frac{\partial r}{\partial x} & \frac{\partial s}{\partial x} \\ \frac{\partial r}{\partial y} & \frac{\partial s}{\partial y} \end{bmatrix}$$

e arbitram-se os valores iniciais  $(r_k, s_k) = (r_0, s_0) = (0, 0)$ ,  $k = 0$ .

i) calcula-se  $(x_k, y_k)$  empregando-se a transformação dada por (1);

ii) calcula-se  $\Delta x_k = x - x_k$  e  $\Delta y_k = y - y_k$

iii) calcula-se  $\Delta r$  e  $\Delta s$ , onde

$$\Delta r \approx \frac{dr}{dx} \Delta x_k + \frac{dr}{dy} \Delta y_k$$

$$\text{e } \Delta s \approx \frac{ds}{dx} \Delta x_k + \frac{ds}{dy} \Delta y_k \quad (2)$$

iv) calcula-se  $r_{k+1} = r_k + \Delta r$  e  $s_{k+1} = s_k + \Delta s$

v) verifica-se como critério de parada se

$$\left\| x - \sum h_i(r_{k+1}, s_{k+1})x_i \right\| \leq \varepsilon \text{ e } \left\| y - \sum h_i(r_{k+1}, s_{k+1})y_i \right\| \leq \varepsilon$$

onde  $\varepsilon$  é uma tolerância especificada. Não se verificando o critério, retoma-se o passo (i).



## Apêndice II

Para a equação diferencial ordinária não-homogênea

$$-u_{,xx} = f(x)/E \quad (1 \text{ a})$$

referente ao problema da barra uniaxial definido na figura 3.1, com

$$f(x) = 6x + \left[ \frac{2}{\alpha^2} - \left( \frac{L-2x}{\alpha^2} \right)^2 \right] \cdot e^{-\left( \frac{x-L/2}{\alpha} \right)^2} \quad (1 \text{ b})$$

e as seguintes condições de contorno

$$k \cdot u(0) = AE \cdot u_{,x}(0) \quad (2 \text{ a})$$

e

$$u_{,x}(L) = T/AE \quad (2 \text{ b})$$

tem-se a solução da equação homogênea associada na forma

$$u_h(x) = bx + c, \quad (3)$$

onde b e c são constantes.

Uma solução particular para a equação

$$-E \cdot u_{,xx} = f(x) = 6x + \left[ \frac{2}{\alpha^2} - \left( \frac{L-2x}{\alpha^2} \right)^2 \right] \cdot e^{-\left( \frac{x-L/2}{\alpha} \right)^2} \quad (4)$$

é obtida usando o **método dos coeficientes a determinar**, na forma apresentada por Kreyszig [65]. Por inspeção de função  $f(x)$ , em (1 b), arbitra-se uma solução particular na forma

$$u_p(x) = Kx^3 + Pe^{g(x)} \quad (5)$$

onde  $K$  e  $P$  são constantes. Para as derivadas temos

$$u_{p,x}(x) = 3Kx^2 + P \cdot g_{,x}(x) \cdot e^{g(x)} \quad (6)$$

e

$$u_{p,xx}(x) = 6Kx + P \cdot [g_{,xx}(x) + g_{,x}(x)^2] \cdot e^{g(x)} \quad (7)$$

onde

$$g(x) = -\left( \frac{x-L/2}{\alpha} \right)^2 \quad (8a)$$

$$g_{,x}(x) = -\frac{2}{\alpha} \left( \frac{x-L/2}{\alpha} \right) = \left( \frac{L-2x}{\alpha^2} \right) \quad (8b)$$

$$g_{,xx}(x) = -\frac{2}{\alpha^2}. \quad (8c)$$

Comparando-se as equações (1), (7) e (8) obtém-se

$$K = -1/E \quad \text{e} \quad P = 1/E \quad (9)$$

A solução geral é então obtida na forma

$$u(x) = u_p(x) + u_h(x) = -\frac{x^3}{E} + \frac{e^{-\left(\frac{x-L/2}{\alpha}\right)^2}}{E} + bx + c \quad (10)$$

cuja primeira derivada fornece

$$u_{,x}(x) = -\frac{3x^2}{E} - \frac{2}{\alpha \cdot E} \cdot \left(\frac{x-L/2}{\alpha}\right) \cdot e^{-\left(\frac{x-L/2}{\alpha}\right)^2} + b. \quad (11)$$

Assim, aplicando-se as condições de contorno em (2), e desprezando a contribuição dos termos exponenciais nas extremidades da barra, ( $\alpha/L \ll 1$ ), tem-se

$$k \cdot u(0) = AE \cdot u_{,x}(0) \therefore k \cdot c = AE \cdot b \quad (12a)$$

$$u_{,x}(L) = \frac{T}{AE} \therefore \frac{-3L^2}{E} + b = \frac{T}{AE} \quad (12b)$$

que resultam em

$$b = \frac{1}{E} \left( \frac{T}{A} + 3L^2 \right) \quad (13a)$$

$$c = \frac{T + 3L^2 A}{k}. \quad (13b)$$

Desta forma, obtém-se a solução, apresentada na equação (3.3)

$$u(x) = -\frac{x^3}{E} + \frac{1}{E} e^{-\left(\frac{x-L/2}{\alpha}\right)^2} + \frac{1}{E} \left( \frac{T}{A} + 3L^2 \right) \cdot x + \frac{T + 3L^2 A}{k} \quad (14)$$

e, para  $A = E = 1$

$$u(x) = -x^3 + e^{-\left(\frac{x-L/2}{\alpha}\right)^2} + (T + 3L^2) \cdot \left( x + \frac{1}{k} \right) \quad (15)$$

## Apêndice III

### Solução da MFLE e Funções de Enriquecimento de Ponta-de-Trinca

A solução da MFLE para o campo de deslocamentos na ponta de trinca, da Ref. [50]; fornece:

$$\begin{aligned} \begin{Bmatrix} u_x \\ u_y \end{Bmatrix} &= \frac{K_I}{2\mu} \sqrt{\frac{r}{2\pi}} \begin{Bmatrix} \cos(\theta/2)(\kappa - 1) + 2 \cdot \sin^2(\theta/2) \cos(\theta/2) \\ \sin(\theta/2)(\kappa + 1) - 2 \cdot \sin^3(\theta/2) \end{Bmatrix} \\ &+ \frac{K_{II}}{2\mu} \sqrt{\frac{r}{2\pi}} \begin{Bmatrix} \sin(\theta/2)(\kappa + 1) + 2 \cdot \cos^2(\theta/2) \cdot \sin(\theta/2) \\ -\cos(\theta/2)(\kappa - 1) + 2 \cdot \sin^2(\theta/2) \cos(\theta/2) \end{Bmatrix} \end{aligned} \quad (1)$$

onde  $K_I$  e  $K_{II}$  são os fatores de intensidade de tensão para os modos I e II de fratura, respectivamente,  $r$  e  $\theta$  são as coordenadas polares no sistema de referência com origem na ponta-de-trinca,  $\mu$  é módulo de cisalhamento,  $\mu = G = E/(2(1+\nu))$ ,  $\kappa$  é a constante de kolosov,  $k = 3 - 4\nu$ , para o estado de deformações planas e  $k = (3 - \nu)/(1 + \nu)$ , para o estado de tensões planas.

Esta solução é equivalente à combinação linear de quatro funções  $\{F_1, F_2, F_3, F_4\}$ , definidas para as coordenadas  $r$  e  $\theta$  na forma

$$\sqrt{r} \sin\left(\frac{\theta}{2}\right) = F_1(r, \theta) \quad (2)$$

$$\sqrt{r} \cos\left(\frac{\theta}{2}\right) = F_2(r, \theta) \quad (3)$$

e, observando a identidade trigonométrica,  $\sin\theta = 2 \cdot \sin\left(\frac{\theta}{2}\right) \cdot \cos\left(\frac{\theta}{2}\right)$

$$2 \cdot \sqrt{r} \cdot \sin^2\left(\frac{\theta}{2}\right) \cos\left(\frac{\theta}{2}\right) = \sqrt{r} \sin\left(\frac{\theta}{2}\right) \sin\theta = F_3(r, \theta) \quad (4)$$

$$2 \cdot \sqrt{r} \cdot \cos^2\left(\frac{\theta}{2}\right) \sin\left(\frac{\theta}{2}\right) = \sqrt{r} \cos\left(\frac{\theta}{2}\right) \sin\theta = F_4(r, \theta) \quad (5)$$

$$2\sqrt{r} \sin^3\left(\frac{\theta}{2}\right) = 2 \cdot \sqrt{r} \cdot \left(1 - \cos^2\left(\frac{\theta}{2}\right)\right) \sin\left(\frac{\theta}{2}\right) = 2F_1(r, \theta) - F_4(r, \theta) \quad (6)$$

o que justifica o emprego do conjunto de funções  $\{F_1, F_2, F_3, F_4\}$ , como funções de enriquecimento, na discretização do campo de deslocamentos definido por (1).

## Apêndice IV

Arquivo de trabalho - worksheet - do Maple<sup>®</sup> com a rotina de cálculo algébrico para a obtenção das coordenadas e pesos dos pontos de integração, para a integração de Gauss-Lobatto:

```
# Integração de Gauss-Lobatto
> Digits:=30;
                                     Digits := 30
> with(orthopoly);
                                     [G, H, L, P, T, U]
>
>
# Definição do número de pontos
> n:=20;
                                     n := 20
# Derivada do polinômio de legendre
>
> diff(P(n-1,x),x);

      83945001525  18      347123925225  16      148767396525  14
      ----- x  - ----- x  + ----- x
      65536                65536                16384

      136745788725  12      145568097675  10      45176306175  8
      - ----- x  + ----- x  - ----- x
      16384                32768                32768

      3904125225  6      334639305  4      43648605  2      230945
      + ----- x  - ----- x  + ----- x  - -----
      16384                16384                65536                65536

# cálculo das abscissas livres:
> a:=fsolve(diff(P(n-1,x),x));

a := -.980743704893914171925446438584,
      -.935934498812665435716181584931,
      -.866877978089950141309847214616,
      -.775368260952055870414317527595,
      -.663776402290311289846403322971,
      -.534992864031886261648135961829,
      -.392353183713909299386474703816,
      -.239551705922986495182401356927,
      -.0805459372388218379759445181596,
      .0805459372388218379759445181596,
      .239551705922986495182401356927,
      .392353183713909299386474703816,
      .534992864031886261648135961829,
      .663776402290311289846403322971,
      .775368260952055870414317527595,
      .866877978089950141309847214616,
      .935934498812665435716181584931,
      .980743704893914171925446438584

> xg[1]:=-1.0;
> for i from 1 to n-2
```

```

> do
> xg[i+1]:=a[i];
> od;
> xg[n]:=1.0;

                xg[1] := -1.0
xg[2] := -.980743704893914171925446438584
xg[3] := -.935934498812665435716181584931
xg[4] := -.866877978089950141309847214616
xg[5] := -.775368260952055870414317527595
xg[6] := -.663776402290311289846403322971
xg[7] := -.534992864031886261648135961829
xg[8] := -.392353183713909299386474703816
xg[9] := -.239551705922986495182401356927
xg[10] := -.0805459372388218379759445181596
xg[11] := .0805459372388218379759445181596
xg[12] := .239551705922986495182401356927
xg[13] := .392353183713909299386474703816
xg[14] := .534992864031886261648135961829
xg[15] := .663776402290311289846403322971
xg[16] := .775368260952055870414317527595
xg[17] := .866877978089950141309847214616
xg[18] := .935934498812665435716181584931
xg[19] := .980743704893914171925446438584
                xg[20] := 1.0

> xg[1] := -1.0;

                xg[1] := -1.0

>
# Pesos das abscissas livres:
> w:=(n,x)->2/(n*(n-1)*(P(n-1,x))^2);
>

                w := (n, x) -> 2 -----
                                1
                                2
                                n (n - 1) P(n - 1, x)

>
> #
# pesos abscissas extremidades:
> wext:=(2/(n)/(n-1));

                wext := 1/190

> wext:=evalf(wext);
                wext := .00526315789473684210526315789474

>
> wgt[1]:=wext;
> for i from 1 to n-2
> do
> wgt[i+1]:=evalf(w(n,a[i]));
> od;
> wgt[n]:=wext;
                wgt[1] := .00526315789473684210526315789474
                wgt[2] := .0322371231884889414916048186088
                wgt[3] := .0571818021275668260047538286448
                wgt[4] := .0806317639961196031447767445512
                wgt[5] := .101991499699450815683781172092
                wgt[6] := .120709227628674725099429694936
                wgt[7] := .136300482358724184489780791251

```

```
wgt [8] := .148361554070916825814713013931
wgt [9] := .156580102647475487158169896810
wgt [10] := .160743286387845749007726726448
wgt [11] := .160743286387845749007726726448
wgt [12] := .156580102647475487158169896810
wgt [13] := .148361554070916825814713013931
wgt [14] := .136300482358724184489780791251
wgt [15] := .120709227628674725099429694936
wgt [16] := .101991499699450815683781172092
wgt [17] := .0806317639961196031447767445512
wgt [18] := .0571818021275668260047538286448
wgt [19] := .0322371231884889414916048186088
wgt [20] := .00526315789473684210526315789474
```

>  
>

## Anexo I

### Propriedades de singularidade em elementos finitos.

Algumas configurações de nós em elementos finitos produzem campos de deformação com singularidades. Este comportamento é indesejável na maioria das análises, mas na MFLE ele é vantajoso. Elementos com singularidade do tipo  $1/\sqrt{r}$ , onde  $r$  é a distância radial para a ponta de trinca, podem ser usados nesta ponta. Isto melhora a precisão dos resultados e reduz a necessidade de refinamento na malha nesta região.

A demonstração apresentada a seguir mostra que esta singularidade pode ser obtida em elementos isoparamétricos quadráticos deslocando os nós de meio de aresta, em direção à extremidade, de uma distância de 1/4 do lado [50].

A matriz deformação - deslocamento de um elemento finito poder ser escrita da seguinte forma:

$$\varepsilon = [B] \cdot \begin{Bmatrix} u_i \\ v_i \end{Bmatrix} = [J]^{-1} [B^*] \cdot \begin{Bmatrix} u_i \\ v_i \end{Bmatrix}$$

onde

$$[B^*] = \begin{Bmatrix} \frac{\partial N_i}{\partial r} & 0 \\ 0 & \frac{\partial N_i}{\partial s} \\ \frac{\partial N_i}{\partial s} & \frac{\partial N_i}{\partial r} \end{Bmatrix}$$

onde  $(r,s)$  são as coordenadas locais paramétricas de um ponto no elemento. Os valores de deslocamento nodal  $\{u_i, v_i\}$  são limitados ou não singulares, por sua própria natureza. Os termos singulares devem estar então em  $[J]^{-1}$  ou  $[B^*]$ .

Considere o elemento isoparamétrico bidimensional quadrático de 8 nós. As funções de forma para este elemento podem ser escritas na forma [70]

$$N = [(1 + rr_i)(1 + ss_i) - (1 - r^2)(1 + ss_i) - (1 - s^2)(1 + rr_i)] \frac{r_i^2 s_i^2}{4} + (1 - r^2)(1 + ss_i)(1 - r_i^2) \frac{s_i^2}{2} + (1 - s^2)(1 + rr_i)(1 - s_i^2) \frac{r_i^2}{2} \quad (A1.1)$$

onde  $(r_i, s_i)$  são as coordenadas locais paramétricas do  $i$ -ésimo nó.

Em geral, as funções de forma são polinomiais. A equação (A1.1), por exemplo, é uma função quadrática. Portanto,  $N_i$ ,  $\partial N_i / \partial r$  ou  $\partial N_i / \partial s$  são termos não singulares e, a matriz jacobiana  $[J]$  deve conter a fonte das singularidades.

A singularidade na deformação ocorrerá se o determinante da matriz jacobiana for nulo na ponta da trinca, ou seja,  $\det |J| = 0$ .

Considerando-se um elemento quadrilateral com 8 nós com os nós médios deslocados para a posição de 1/4 da aresta do elemento, conforme ilustrado na figura A1.1, a origem do sistema de coordenadas é definida no nó 1. Seja a aresta do elemento definida pelos nós 1,2 e 5. Da equação (A1.1), temos que as funções de forma nesta aresta são dadas por

$$\begin{aligned} N_1 &= -\frac{1}{2}r(1-r) \\ N_2 &= \frac{1}{2}r(1+r) \\ N_5 &= (1-r^2) \end{aligned} \quad (A1.2)$$

Com estas funções podemos escrever

$$x = -\frac{1}{2}r(1-r) \cdot x_1 + \frac{1}{2}r(1+r) \cdot x_2 + (1-r^2) \cdot x_5 \quad (A1.3)$$

assumindo  $x_1 = 0$ ,  $x_2 = L$  e  $x_5 = L/4$ , obtém-se

$$x = \frac{1}{2}r(1+r) \cdot L + (1-r^2) \cdot \frac{L}{4} = (1+r)^2 \frac{L}{4} \quad (A1.4)$$

onde  $L$  é o comprimento da aresta do elemento entre os nós 1 e 2. Resolvendo para  $r$  temos

$$r = -1 + 2\sqrt{\frac{x}{L}} \quad (A1.5)$$

o termo relevante para a matriz jacobiana é dado por

$$\frac{\partial x}{\partial r} = \frac{L}{2}(1+r) = \sqrt{xL} \quad (A1.6)$$

este termo anula-se para  $x = 0$ , indicando a singularidade da deformação neste ponto. considerando os deslocamentos nodais  $u_1$ ,  $u_2$  e  $u_5$ , os deslocamentos nesta aresta são dados por



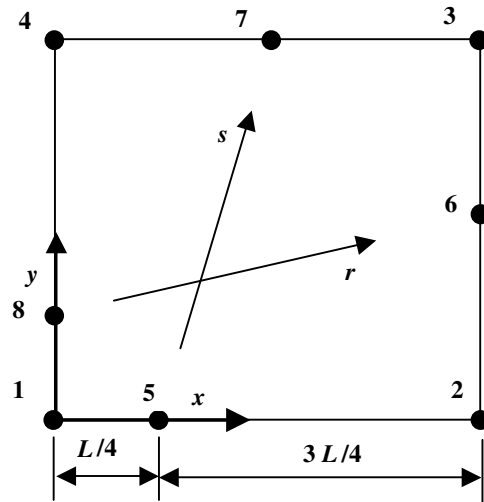


Fig A1.1 Elemento quadrilateral isoparamétrico com nós médios deslocados para  $1/4$  da aresta.

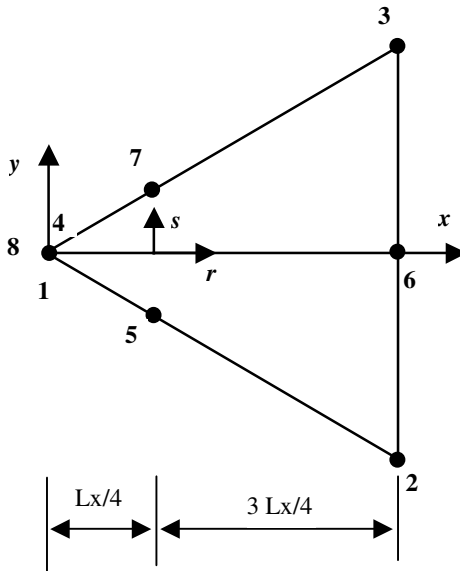


Fig A1.2 Elemento isoparamétrico colapsado.

$$u = -\frac{1}{2}r(1-r) \cdot u_1 + \frac{1}{2}r(1+r) \cdot u_2 + (1-r^2) \cdot u_5 \quad (\text{A1.7})$$

substituindo (A1.5) em (A1.7) temos

$$u = -\frac{1}{2} \left( -1 + 2\sqrt{\frac{x}{L}} \right) \left( 2 - 2\sqrt{\frac{x}{L}} \right) \cdot u_1 + \frac{1}{2} \left( -1 + 2\sqrt{\frac{x}{L}} \right) \left( 2\sqrt{\frac{x}{L}} \right) \cdot u_2 + 4 \left( \sqrt{\frac{x}{L}} - \frac{x}{L} \right) \cdot u_5 \quad (\text{A1.8})$$

que resolvendo para a deformação na direção  $x$

$$\varepsilon_x = \frac{\partial u}{\partial x} \quad (\text{A1.9})$$

$$= -\frac{1}{2} \left( \frac{3}{\sqrt{xL}} - \frac{4}{L} \right) u_1 + \frac{1}{2} \left( -\frac{1}{\sqrt{xL}} + \frac{4}{L} \right) u_2 + \left( \frac{2}{\sqrt{xL}} - \frac{4}{L} \right) u_5 \quad (\text{A1.10})$$

e, assim, a deformação exibe uma singularidade  $1/\sqrt{r}$  ao longo da aresta do elemento.

A construção de um elemento triangular por degeneração do elemento é mostrada na figura A1.1. Os nós 1,4 e 8 serão colapsados e os nós médios 5 e 7 são deslocados para a posição de  $1/4$  da aresta. A singularidade de deformação  $1/\sqrt{r}$  ocorrerá ao longo das arestas 1-5-2 e 4-7-3, em analogia ao caso do elemento quadrilateral. Neste caso, no entanto, há o benefício adicional de se observar esta singularidade no interior do elemento.

Desta forma, considere-se o eixo  $x$ , para  $s = 0$ . A relação entre as coordenadas  $x$  e  $r$  é dada por

$$x = (r^2 + 2r + 1) \frac{L_x}{4} \quad (\text{A1.11})$$

onde  $L_x$  é o comprimento do elemento na direção  $x$ . Resolvendo-se para  $r$ , tem-se

$$r = -1 + 2\sqrt{\frac{x}{L_x}} \quad (\text{A1.12})$$

que é idêntica à equação (A1.5). Então a deformação é singular ao longo do eixo  $x$  neste elemento. Repetindo-se os passos apresentados para a determinação da deformação, de (A1.8) para (A1.10), facilmente demonstra-se que a singularidade é do tipo  $1/\sqrt{r}$ .