Referências Bibliográficas

- [ADAMS] ADAMS. The Specialized Virtual Prototyping Environment for Railcar Engineering. California. 2.3
- [Andersen-2003] ANDERSEN, L.; NIELSEN, S.. Vibrations of a track caused by variation of the foundation stiffness. p. 171–184, Aalborg, Denmark, 2003. 2.3
- [Anuario] DELFT, T.. Annual Reports. Holanda, 1996-2001. (document), 2.3, 2.7
- [CORUS] RAIL, C.. The Track Handbook. California. (document), 5.10
- [Celebi-1998] CELEBI, E.; KUTANIS, M.; FIRAT, S.: Application of Numerical Methods for Analysis of Propagation of Vibrations generated by Moving Load. Germany., 1998. 2.3
- [Chaves-2003] CHAVES, R. A. P.. O método híbrido simplificado dos elementos de contorno aplicado a problemas dependentes do tempo. 182 f. Tese de Doutorado - Programa de Pós-graduação em Engenharia Civil, Pontifícia Universidade Católica do Rio de Janeiro, Rio de Janeiro, 2003. 3.3
- [DNIT] Departamento Nacional de Infraestrutura de Transportes, Brasília, Brazil. Ferrovias Brasileiras. 2.1
- [Degrande-2001] DEGRANDE, G.; SCHILLEMANS, L. Free field vibrations during the passage of a high speed train. p. 131-144, Lewven, Belgium., 2001. 2.3
- [Dumont-1987] DUMONT, N. A.. The hybrid boundary element method. In: BREBBIA, C.A.; WENDLAND, W.; KUHN, G, editor, BOUNDARY ELEMENTS IX, v. 1, Mathematical and Computational Aspects, p. 125–138, Southampton, 1987. Computational Mechanics Publications, Springer-Verlag. 3.3

- [Dumont-2001] DUMONT, N. A.; OLIVEIRA, R.. From frequencydependent mass an stiffness matrices to the dynamic response of elastic systems. Int. J. Sol. Struct., p. 1813–1830, 2001. 2.6, 3.6
- [Dumont-2003] DUMONT, N. A.; CHAVES, R. A. P.. General timedependent analysis with the frequency-domain hybrid boundary element method. Computer Assisted Mechanics and Engineering Sciences, n. 10, p. 431-452 2003. 1, 1.1, 2.6, 3.3, 3.4, 3.6, 4.2.2
- [Dumont-1997] DUMONT, N. A.; OLIVEIRA, R.. The exact dynamic formulation of the hybrid boundary element method. In: Procs. XVIII CILAMCE-XVIII Iberian Latin-American Congress on Computational Methods in Engineering, p. 357–364, 2003. 2.6
- [Dumont-2005] DUMONT, N. A.. An advanced mode superposition technique for the general analysis of time dependent problems. In: ADVANCES IN BOUNDARY ELEMENT TECHNIQUES VI, p. 333– 344, England, 26-24 maio 2005. 3.6, 4.3
- [Dumont-2006] DUMONT, N. A.. On the solution of generalized nonlinear complex-symmetric eigenvalue problems. International Journal for Numeric Methods in Engineering, May 2006. 2.6, 3.5
- [Dumont-2006-2] DUMONT, N. A.; OLIVEIRA, A. C.. A dynamic interaction model of railway track structural elements. In: IN: PROCS. CILAMCE-2006 IBERIAN LATIN-AMERICAN CONGRESS ON COM-PUTATIONAL METHODS IN ENGINEERING, p. 15 pp on CD, Belém, Brazil, 3-6 Setembro 2006. 3.1, 3.3, 3.7
- [Dumont-2006-1] DUMONT, N. A.. On the inverse of generalized λ matrices with singular leading term. International Journal for Numeric Methods in Engineering, p. 66:571–603, 2006. 3.4, 3.7, A
- [Esveld-1997] ESVELD, C.. Innovations in Railway Track. Netherlands, 1997. 2.3
- [Esveld-1998] ESVELD, C.; KOK, A. W. M. ; MAN, A. P.. Integrated numerical and experimental research of railway track structures. Fourth International Workshop on Design Theories and their Verification of Concrete Slabs for Pavements and Railroads, 10-12 September 1998. (document), 2.4, 2.4.3, 2.10

- [Esveld-1998-2] ESVELD, C.; KOK, A. W. M. Interaction between moving vehicles and railway track at high speed. TU Delft, 10-12 September 1998. 1.1, 2.4.3
- [Esveld-2001] ESVELD, C.. Modern Railway Track. MRT-Productions, Netherlands, 2001. 2, 2.2.7
- [Esveld-2002] ESVELD, C.; MAN, A. D.. Use of railway track vibration behaviour for design and maintenance. TU Delft, 2002. 2.3, 2.3
- [Graff-1975] GRAFF, K. F.. Wave motion in elastic solids. Clarendon Press, Oxford, 1975. 2.5
- [Gupta-1975] GUPTA, K. K.. On a finite element method for free vibration analysis of structure. p. 105–120, 1975. 2.6
- [Gupta-1976] GUPTA, K. K.. Development of a finite dynamic element for free vibration analysis of two-dimensional structure. p. 1311– 1327, 1976. 2.6
- [Gupta-1978] GUPTA, K. K.. Finite dynamic element formulation for a plane triangular element. p. 1431–1448, 1978. 2.6
- [Gupta-1984] GUPTA, K. K.; ASCE, M. Frequency-dependent matrices for tapered beams. volumen 112, 1984. 2.6
- [Heelis-1999] HEELIS, M.; CHAPMAN, D. ; KRYLOV, V.. Predicting and measuring vertical track displacements on soft subgrades. Railway Engineering, 1999. 2.3
- [Kekesi-1998] KEKESI, L.; KAZINCZY, L.. Dynamical measurements on the ballast railway track. Symposium in Civil Engineering, 1998. 2.3
- [Kolusek-1973] KOLUSEK, V.. Dynamics in Engineering Structural. Butterworths, 1973. 2.5
- [Krylov-2000] V. V. KRYLOV, A. R. DAWSON.2, M. E. H.; COLLOP, A. C.. Rail movement and ground waves caused by high speed trains approaching track soil critical velocities. volumen 214 Part F, 2000. 2.3
- [Lichtberger-2001] LICHTBERGER, B.. Track maintenance strategies for ballasted track - a selection. Netherlands, 2001. 2.3

- [Martin-2003] MARTIN, X. D.; TORBJÖRN, E. ; WIBERG, N. E.. An integrated vehicle-tracl-ground model for investigating the wheelrail dynamics forces due to high axle loads. 6th International on Contact mechanics and Wear of Rail Wheel Sytems (CM2003), 10-13 junho 2003. (document), 1.1, 2.3, 2.3, 2.4, 2.4.2, 2.9, 2.4.2, 2.4.2
- [Niakas-2001] NIAKAS, T. N.; PAPADOPOULOS, C. A.. Parametric study of the response of a rail track. First Nat. Conf. on Recents Advanceds in Mech. Eng., 17-20 Setember 2001. (document), 1.1, 2.3, 2.4, 2.4.1, 2.8, 2.4.1
- [Nilsen-1995] NIELSEN, J. C. O.; IGELAND, A.. Vertical dynamic interaction between train and track influence of wheel and track imperfections. Journal of Sound and Vibration, p. 714–728, 1995. 2.3
- [Paz-1975] PAZ, M.; DUNG, L.. Power series expasion of the general stiffness matrix for beam elements. p. 449–459, 1975. 2.6
- [Prazeres-2005] PRAZERES, P. G. C.. Desenvolvimento de elementos finitos híbridos para a análise de problemas dinâmicos usando superposição modal avançada. 172 f. Dissertação de Mestrado -Programa de Pós-graduação em Engenharia Civil, Pontifícia Universidade Católica do Rio de Janeiro, Rio de Janeiro, 2005. 3.3
- [Przemieniecki-1968] PRZEMIENIECKI, J. S.. Theory of Matrix Structural Analysis. Dover Publications, New York, 1968. 2.6, 3.4
- [Rail-One] RAIL ONE GmbH Pfleiderer track systems, Neumarkt, Germany. Railway Technology. (document), 2.4, 2.2.6
- [Railway-2004] KERR, A. D.. Fundamentals of Railway Track Engineering. Simmons Boardman Books, Universidade de Delaware, EUA, 2004. (document), 2.2, 2.3, 2.4, 2.2.6
- [Telliskivi-2001] T. TELLISKIVI, ULF. OLOFSSON, U. S.; KRUSE, P. A tool and a method for fe analysis of wheel and rail interaction. Stockholm, Sweden, 2001. 2.3
- [Verichev-1998] VERICHEV, S. N.; METRIKINE, A. V.. Dynamic rigidity of a beam in a moving contact. volumen 41, p. 1111–1117, 2000. 2.3
- [Vicent-2001] VICENT, G.. Modal analysis and numerical modeling of a concrete railway sleeper. 130 f. MastersThesis - Division of

Structural Engineering at Chalmers, Chalmers University of Technology, Gothenburg, 2001. 2.3

- [Voss-1987] VOSS, H. A., A new justification of finite dynamic element methods. volumen 83, p. 232–242, 1987. 2.6
- [Vostroukhov-2003] VOSTROUKHOV, A. V.; METRIKINE, A. V.. Periodically supported beam on a visco-elastic layer as a model for dynamic analysis of a high-speed railway track. p. 572585, 2003. 2.3
- [Warburton-1976] WARBURTON, G. B.. The Dynamical Behaviour of Structures. Pergamon Press, Oxford, 1976. 2.5
- [Wu-2002] WU, T. X.; THOMPSON, D. J.. Wheel/rail interaction with coupling between vertical and lateral directions. August 2002. 2.3
- [Zhai-1997] ZHAI, W. M.; CAI, Z. Dynamic interaction between a lumped mass vehicle and discretely supported continuous rail track. p. 987–997, 1997. 2.3
- [Zhai-2003] ZHAI, W. M.; WANG, K. Y.; LIN, J. H. Modelling and experiment of railwayballast vibrations. p. 673–683, 2003. (document), 5.6, 5.1, 5.2, 5.3, 5.6

A Procedimento de transferência de dados entre Maple, Fortran e Matlab

A implementação computacional dos elementos unidimensionais de viga e treliça utilizados na modelagem de uma via férrea foi feita utilizando o software Maple. Para cada elemento, as matrizes de rigidez, massa e amortecimento foram obtidas utilizando-se de um desenvolvimento em série em função de uma freqüência circular de vibração ω . Como resultado deste desenvolvimento, chega-se a um problema de autovalor não-linear. O problema é solucionado por um método interativo de sub-espaço denominando Jacobi-Davidson . Utilizando-se desses conceitos, (Dumont-2006-1) desenvolveu uma rotina em fortran para solução geral de problemas de autovalor não-linear. Entretanto, como as matrizes foram desenvolvidas em Maple, houve a necessidade de criar um procedimento de interação entre Maple e fortran, onde os dados de entrada são fornecidos pelo Maple e os autovalores e autovetores são calculados pela rotina NL_ eigen_complex em fortran.

A seguir, é apresentado o procedimento utilizado para obtenção dos autovalores e autovetores, fazendo-se uso da rotina NL₋ eigen_complex (Dumont-2006-1).

Procedimento para entrada de dados

Entrada de dados

- net Dimensão das matrizes
- nw Número de matrizes de massa
- nn Número de linhas da matriz

num_inter Número limite de interações

Gravando as matrizes

[1] arq1:=' K.txt ': Nomeando o arquivo txt

[2] fd1:=**fopen**(arq1,WRITE,TEXT): Declara a função do arquivo txt

[3] $\mathbf{fprintf}(\operatorname{arq1}, \ \% q \ n', \ exemplo \ com \ elementos \ de \ Ferrovia'): Gravando o título do arquivo txt$

[4] $\mathbf{fprintf}(\operatorname{arq1}, \%g \%g \%g \ n \ , net, nw, num_ iter)$: Gravando, respectiva-

mente, a dimensão , o número de matrizes e o limite de interações no arquivo txt

- [5] Inicio do Loop para armazenamento das matrizes
- [5.1] for inw from 0 to nw doPercorrendo o número de matrizes
- [5.2] for i to net do Percorrendo o número de linhas
- [5.3] for j to net do Percorrendo o número de colunas
- [5.4] $\mathbf{fprintf}(\operatorname{arq1}, \ \%.16 \mathbb{E} \setminus t \ , Kest_{inw_{(i,j)}})$: Gravando as matrizes no arquivo arq1.txt
- [5.5] od: Fim do loop [5.1]
- [5.6] $\mathbf{fprintf}(\operatorname{arq1}, \langle n \rangle)$: Imprime as matrizes em arq1.txt
- [5.7] od: od: Fim dos loops [5.2] e [5.3]
- [6] **fclose**(arq1): *Fecha o arquivo* arq1.txt
- [7] **system**(NL₋ eigen₋ complex): Chama a rotina em fortran que determina os autovalores e autovetores do problema

[8] npal Número de palavras no título (exemplo: Teste com elementos de Ferrovia = 5 palavras)

Procedimento para saída de dados

Lendo Autovalores Reais

[9] arq:=' Omega_ phi.txt ': Nomeia o arquivo de saída dos autovalores

- [10] fd:=fopen(arq,READ,TEXT): Abre o arquivo de saída dos autovalores
- [11] titulo:=vector(npal,0): Cria um vetor para armazenar o título
- [12] for i to npal do Loop para armazenar o título
- [12.1] $titulo_i$:=fscanf(fd, '%s ')_[1]: Leitura do título
- [12.2] od: Fim do loop [12]
- [12.3] **print**(titulo); Imprime na tela o título
- [13] nauto:=fscanf(fd, '%d ')_[1]; Leitura do número de autovalores
- [14] n:=fscanf(fd, %d ')_[1]; Leitura do número de matrizes de massa
- [15] num_iter:=**fscanf**(fd, '%d ')_[1]; Leitura do número limite de interações
- [16] ω :=vector(nauto, 0): Cria um vetor nulo para armazenar os autovalores
- [16.1] for *i* to nauto do Loop para armazenar os autovetores
- [16.2] $\omega_i := \mathbf{fscanf}(\mathrm{fd}, \% \mathrm{f})_{[1]}:$ Leitura dos autovalores
- [16.3] **od**:*Fim do loop* [16.1]
- [16.4] $\mathbf{print}(\omega)$; Imprime na tela os autovalores
- [17] Φ :=matrix(nauto, nn, 0): Cria uma matriz nula para armazenar os autovetores
- [17.1] for i to nauto do Loop para leitura do número de autovalores
- [17.2] for j to nn do Loop para leitura do número de colunas

Apêndice A. Procedimento de transferência de dados entre Maple, Fortran e Matlab 111

- [17.3] $\Phi_{i,j}$:=fscanf(fd, '%f ')_[1]: Leitura dos autovetores
- [17.4] **od**; *Fim do loop* [17.1]
- [17.5] od; Fim do loop [17.2]
- [17.6] $\mathbf{print}(\Phi)$; Imprime na tela os autovetores
- [18] **fclose**(arq): *Fecha o arquivo* arq.txt

Lendo Autovalores Complexos

[19] arqc:='Complex_omega_ phi.txt ': Nomeia o arquivo de saída dos autovalores

- [20] fc:=fopen(arqc,READ,TEXT): Abre o arquivo de saída dos autovalores
- [21] cauto:=fscanf(fc, %d ')_[1]; Leitura do número de autovalores
- [22] n:=fscanf(fd, '%d ')_[1]; Leitura do número de matrizes de massa
- [23] num_iter:=**fscanf**(fd, '%d ')_[1]; Leitura do número limite de interações
- [24] ω :=vector(cauto, 0): Cria um vetor nulo para armazenar os autovalores
- [24.1] for *i* to cauto do Loop para armazenar os autovalores
- [24.2] $\omega_i := \mathbf{fscanf}(\mathbf{fc}, \% a')_{[1]}:$ Leitura dos autovalores
- [24.3] **od**:*Fim do loop* [16.1]
- [24.4] $\mathbf{print}(\omega)$; Imprime na tela os autovalores

[25] Φ :=matrix(cauto, nn, 0): Cria uma matriz nula para armazenar os autovetores

- [25.1] for i to cauto do Loop para leitura do número de autovalores
- [25.2] for j to nn do Loop para leitura do número de colunas
- [25.3] $\Phi_{i,j}$:=fscanf(fd, '%a ')_[1]: Leitura dos autovetores
- [25.4] od; Fim do loop [25.1]
- [25.5] **od**; *Fim do loop* [25.2]
- [25.6] $\mathbf{print}(\Phi)$; Imprime na tela os autovetores
- [26] fclose(arqc): Fecha o arquivo arqc.txt

Colocando os autovalores na forma a + bi

[27] Ω:=vector(cauto,0): Cria um vetor nulo Ω
[27.1] for j to cauto do Início do Loop
[27.2] Ω_j:=(ω_j)_[1]+(ω_j)_[2] * I; Coloca os autovalores na forma a + bi
[27.3] od: Fim do Loop
[27.4] print(Ω) Imprime na tela os autovalores na forma a+bi
[28] φ:=matrix(cauto,nn,0): Cria uma matriz nula φ
[28.1] for i to cauto do Loop para leitura do número de autovalores
[28.2] for j to nn do Loop para leitura do número de colunas
[28.3] φ_{i,j}:=(Φ_{i,j})_[1] + (Φ_{i,j})_[2] * I; Coloca os autovetores na forma a+bi
[28.4] od: Fim do Loop [28.1]

Apêndice A. Procedimento de transferência de dados entre Maple, Fortran e Matlab 112

[28.5] od: Fim do Loop [28.2]
[28.6] print(φ) Imprime na tela os autovetores na forma a+bi

Exemplo

Considere uma estrutura com 8 graus de liberdade com rigidez, massa e amortecimento conhecidos e geometria definida. Assim pode-se modelar seu comportamento dinâmico tendo em vista a equação, para n = 2

$$(K_0 - i\omega C_1 - \omega^2 M_1 - i\omega^3 C_2 - \omega^4 M_2)\phi = 0$$
 (A-1)

onde K, $M \in C$ são, respectivamente, as matrizes de rigidez, massa e amortecimento e ϕ é uma matriz cujas colunas são os autovetores do problema.

Utilizando a norma de Frobenius , podemos representar a ordem de grandeza das matrizes em série por um número, assim

$$(1,6507.10^9 - 1,2045.10^5 i\omega - 2,0990.10^2 \omega^2 - 1,7331.10^{-2} i\omega^3 - 4,9878.10^{-5} \omega^4) \phi = 0$$
(A-2)

Fornecendo os dados de entrada no Maple,

$$net := 8, nw := 4, nn := 8, e num_iter := 100$$
 (A-3)

a rotina NL₋ eigen_complex calcula e fornece inicialmente os autovalores (A-4) e autovetores reais

1	$0, 1026.10^7$	5	$0,9329.10^{8}$	
2	$0,1097.10^{7}$	6	$0, 1368.10^9$	()
3	$0, 1639.10^{7}$	7	$0,3322.10^9$	(7-
4	$0,3954.10^{7}$	8	$0,1246.10^{10}$	

e em seguida os autovalores (A-5) e autovetores complexos.

1	(994, 0559; -210.3218)	5	(9659, 1417; -0.3341)	
2	(1027, 6393; -223.6788)	6	(11698, 6081; -1, 0153)	(1 5)
3	(1265, 7678; -203.5979)	7	(18226, 4981; -0.6475)	(A-0)
4	(1981, 5970; -155.0148)	8	(35302, 1539; -0.0049)	

Por fim, esses autovalores (A-6) e seus correspondentes autovetores são colocados na forma a + bi

1	(994, 0559 - 210, 3218i)	5	(9659, 1417 - 0, 3341i)	
2	(1027, 6393 - 223, 6788i)	6	(11698, 6081 - 1, 0153i)	$(\Lambda 6)$
3	(1265, 7678 - 203, 5979i)	7	(18226, 4981 - 0, 6475i)	(A-0)
4	(1981, 5970 - 155, 0148i)	8	(35302, 1539 - 0, 0049i)	

Para a plotagem de pontos (x, y) gerados no Maple em Matlab, podemos utilizar o seguinte esquema:

Armazenamento dos pontos gerados no Maple em um arquivo txt

- [1] **retart: with**(plots): Reinicializando o Maple e chamando o pacote de plot
- [2] x =**vector** ([seq (f(i), i = 1..np)]): Criando um vetor de coordenadas x
- [3] np: Número de pontos
- [4] **system**(delall): Limpando informações anteriores
- [5] pontos:='pontos.txt': Nomeando o arquivo de coordenadas
- [6] y := vector(np,0): Criando um vetor nulo de coordenadas y
- [7] for *j* to *np* do Loop para geração dos pontos
- [7.1] $y_i = f(x_i)$: Relação entre as coordenadas
- [7.2] fprintf(pontos, %.16E \t', x_i): Escreve a coordenada x_i em pontos.txt
- [7.3] fprintf(pontos, %.16E \ t', y_i): Escreve a coordenada y_i em pontos.txt
- [7.4] $\mathbf{fprintf}(\text{pontos}, (n))$: Distribui as coordenadas em coluna
- [7.5] od: Fim do Loop
- [7.6] $\mathbf{print}(x, y)$; Imprime as coordenadas
- [8] **fclose**(pontos) Fecha o arquivo pontos.txt
- Leitura dos pontos no Matlab e plotagem do gráfico
- [9] load pontos.txt Carrega o arquivo txt de coordenadas
- [10] x=pontos(:,1); Lê a primeira coluna de dados
- [11] y=pontos(:,2); Lê a sequnda coluna de dados
- [12] $\mathbf{plot}(x, y)$; Gera o gráfico (x_i, y_i) no Matlab

Como ilustração, são plotados na figura (A.1) os autovalores e seus respectivos conjugados no plano real e imaginário, utilizando os pontos gerados no Maple e plotados no Matlab.



Apêndice A. Procedimento de transferência de dados entre Maple, Fortran e Matlab 114

Figura A.1: Distribuição dos autovalores no plano real e imaginário

A justificativa para utilização do Matlab para geração de gráficos está vinculada a qualidade que este programa proporciona, principalmente quando requer-se figuras nos formatos ps e eps, utilizadas em ambiente Latex.