

Atividade 6

BESO Frequência

Renan Miranda Portela

10 de dezembro de 2018

1 INTRODUÇÃO

Este trabalho apresenta os resultados obtidos através da implementação computacional do *Bi-directional Evolutionary Structural Optimization Method* (BESO) em problemas de maximização da primeira frequência natural propostos por [1].

2 METODOLOGIA

O comportamento de uma estrutura submetida a vibrações livres sem amortecimento pode ser representado pelo problema de autovalores obtidos pela equação 2.1.

$$([kg] - \omega_j^2 [mg])\phi_j = 0 \quad (2.1)$$

onde $[kg]$ é a matriz de rigidez global, $[mg]$ é a matriz de massa global, ω_j a j -ésima frequência natural do sistema e ϕ_j o autovetor correspondente da j -ésima frequência escolhida.

A relação entre os autovalores e autovetores é obtida através do coeficiente de *Rayleigh* 2.2.

$$\omega_j^2 = \frac{\phi_j^T [kg] \phi_j}{\phi_j^T [mg] \phi_j} \quad (2.2)$$

Utilizando o método BESO, o problema de maximização da j -ésima frequência natural de uma estrutura é dada por

$$\begin{aligned} \max \quad & \omega_j \\ \text{s.t.} \quad & V^* - \sum_{i=1}^N V_i x_i = 0 \\ & x_i = x_{min} \text{ ou } 1 \end{aligned}$$

No trabalho [1], a interpolação é feita pelas equações 2.3 e 2.4.

$$\rho(x_i) = x_i \rho_0 \quad (2.3)$$

$$E(x_i) = \left[\frac{x_{min} - x_{min}^p}{1 - x_{min}^p} (1 - x_{min}^p) + x_i^p \right] E_0 \quad (2.4)$$

onde E_0 e ρ_0 são módulo de Elasticidade e densidade do material respectivamente, e p corresponde ao expoente de penalidade.

Utilizando as equações 2.1 e 2.2, encontramos a expressão do número de sensibilidade.

$$\alpha_i = \frac{1}{p} \frac{d\omega_j}{dx_i} \quad (2.5)$$

Para $x_i = 1$

$$\alpha_i = \frac{1}{2\omega_j} \phi_j^T \left(\frac{1 - x_{min}}{1 - x_{min}^p} [ke]_i - \frac{\omega_j^2}{p} [me]_i \right) \phi_j \quad (2.6)$$

Para $x_i = x_{min}$

$$\alpha_i = \frac{1}{2\omega_j} \phi_j^T \left(\frac{x_{min}^{p-1} - x_{min}^p}{1 - x_{min}^p} [ke]_i - \frac{\omega_j^2}{p} [me]_i \right) \phi_j \quad (2.7)$$

3 RESULTADOS

3.1 VIGA DE EXTREMIDADES BI-APOIADAS

O primeiro caso sugerido por [1] propõe a maximização da primeira frequência de uma viga bi-apoiada. A viga tem um módulo de elasticidade $E = 10MPa$, coeficiente de *Poisson* $\nu = 0.3$, densidade $\rho = 1kg/m^3$. A otimização propõe a retirada de 2% dos elementos a cada iteração, permanecendo apenas 50% do volume inicial e um filtro com raio $r_{min} = 0.075m$. A malha é de 320 por 40 elementos.

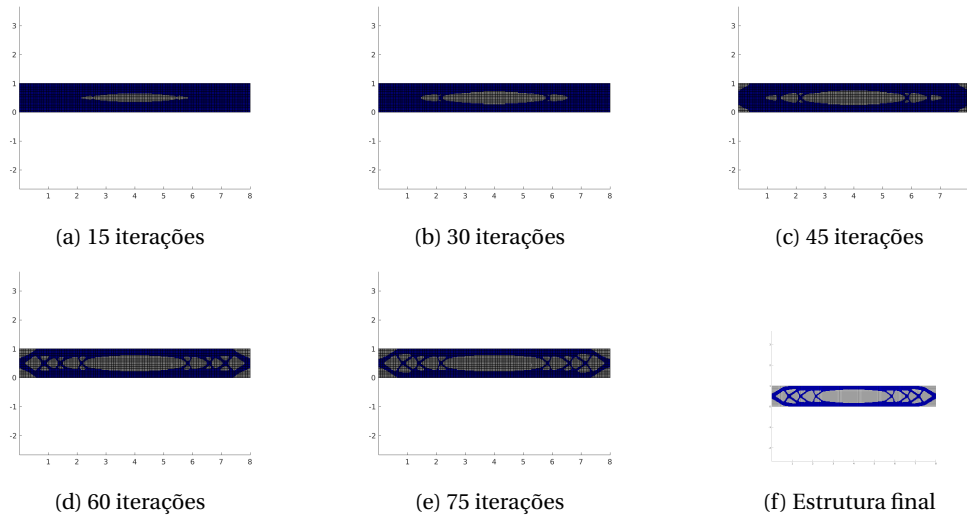


Figura 3.1: Evolução da topologia

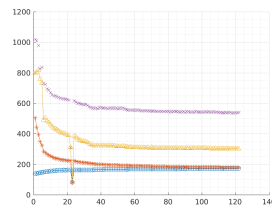


Figura 3.2: Valores das quatro primeiras frequências ao longo das iterações

3.2 VIGA DE EXTREMIDADES BI-ENGASTADAS

No caso da estrutura bi-engastada, o comprimento da viga é de 14 *cm* por 2 *cm* de largura. O raio mínimo r_{min} do filtro é de 15 *cm*. A malha é de 280 por 40 e uma massa concentrada é adicionada ao nó central da geometria.

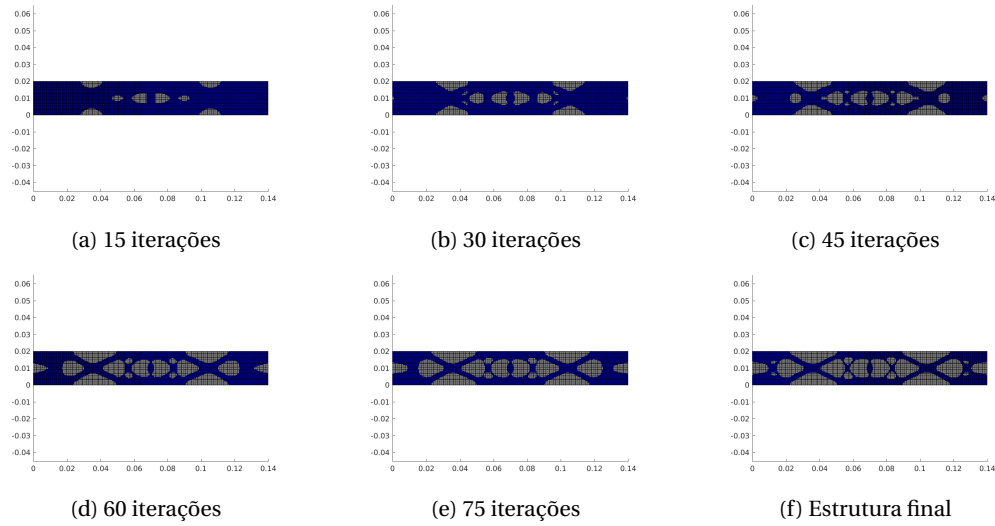


Figura 3.3: Progresso da otimização topológica da geometria

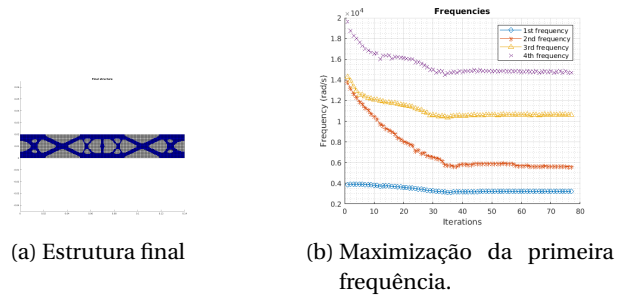


Figura 3.4: Evolução da topologia

4 CONCLUSÃO

Apesar dos resultados obtidos serem ligeiramente diferentes dos resultados apresentados por [1], o programa implementado é bastante estável e converge com as frequências encontradas no resultado [1]. Assim, a implementação feita é validada.

REFERÊNCIAS

- [1] Huang, X., Xie, Y.M., *Evolutionary Topology Optimization Of Continuum Structures Methods And Applications*, Wiley, 2010.
- [2] Notas de aula.