

Dinâmica aplicada a tópicos de Enga Oceânica I PNV5204

# Aula 05

Teoria linear de ondas Estruturas: forças de ondas e movimentos de 1<sup>a</sup> ordem Aproximação em ondas longas: A fórmula de Morison



## Introdução

#### • Objetivos:

- Apresentar alguns resultados fundamentais da chamada teoria linear de ondas: compreensão das características essenciais do escoamento (velocidade e pressão);
- Definir as chamadas forças de 1a ordem e as funções de transferência lineares de movimento (RAOs)
- Introduzir aproximação frequentemente empregada para estruturas esbeltas: formula de Morison

- Referências sugeridas para estudo:
  - 1. DEAN R.G. & DALRIMPLE, R.A. Water Wave Mechanics for Engineers and Scientists. Word Scientific, 1991.
  - 2. FALTINSEN, O.M. Sea Loads on ships and offshore structures. Cambridge University Press, 1990.
  - 3. JOURNÉE, J.M.J & MASSIE, W.W. Offshore Hydromechanics, Apostila, Delft University of Tech., Holanda, 1a Ed., 2001
  - 4. NEWMAN, J.N. Marine Hydrodynamics. The M.I.T. Press, Cambridge MA/USA, 1977.
  - 5. STOKER, J.J. Water Waves. New York: Interscience, 1957

Fenômenos ondulatórios no ambiente marinho



Figure 38. Sketch illustrating the way in which the mean square spectral density of wave elevation is distributed.

Price & Bishop, 1974

• Onda de gravidade: onda *regular* plana e progressiva



Journée & Massie, 2001

- Parâmetros característicos (conhecidos):
  - Amplitude (A)
  - Comprimento de onda ( $\lambda$ )
  - Período de oscilação (T)

- **Premissa:** Efeitos de viscosidade são pouco importantes na dinâmica do escoamento.
- Modelo: Escoamento potencial

• Equação da continuidade



• Equação de Movimento

$$\rho \frac{\partial \phi}{\partial t} + \frac{1}{2} \nabla \phi \cdot \nabla \phi + p + \rho gz = 0 \qquad \Longrightarrow \qquad p$$

Eq. de Bernoulli

 A solução do escoamento decorre da solução de um problema matemático de valor de contorno baseado na eq. de Laplace (linear)...

$$\nabla^2 \phi = \left( \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \phi}{\partial z^2} \right) = 0$$

 mas com uma condição não-linear na superfície livre (z=ζ(x,t)). Ex, a condição dinâmica que impõe pressão constante (atmosférica) na superfície:

$$\frac{\partial \phi}{\partial t} + \frac{1}{2} \|\nabla \phi\|^2 + g\zeta = -\frac{p - p_0}{\rho} = 0 \quad \blacksquare \quad \zeta = -\frac{1}{g} \left( \frac{\partial \phi}{\partial t} + \frac{1}{2} \nabla \phi \cdot \nabla \phi \right)$$
$$z = \zeta(x, t)$$

• Resultando em um PVC não linear:

$$\nabla^2 \phi = \left(\frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \phi}{\partial z^2}\right) = 0$$

• com as condições de contorno:

$$\nabla \phi(x, z, t) \cdot \vec{n} = \frac{\partial \phi}{\partial z} = 0 \quad z = -h$$

Para a dedução, ver, p.ex. Dean & Dalrimple, 1991

- No entanto, as ondas de gravidade têm uma característica importante:
- A declividade de onda (A/λ ou kA) está relacionada com sua estabilidade, e a maior parte das ondas de interesse se caracteriza por sua *baixa declividade*
- Limite para a *quebra* da onda:

$$A/\lambda = 0.07$$
  
ou  
kA=0.44

 e, admitindo kA <<1, é possível linearizar a solução (ver notas de aula)

• O problema de valor de contorno **linearizado** (onda de pequena amplitude, teoria de Airy):

$$\nabla^2 \phi = \left(\frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \phi}{\partial z^2}\right) = 0$$
$$\nabla \phi(x, z, t) \cdot \vec{n} = \frac{\partial \phi}{\partial z} = 0 \qquad z = -h$$
$$\zeta(x, t) = -\frac{1}{g} \frac{\partial \phi}{\partial t}$$
$$z = 0$$
$$\frac{\partial \zeta}{\partial t} = \frac{\partial \phi}{\partial z}$$

A solução deste PVC linear com base no *método da separação de variáveis* pode ser encontrada, p.ex., em Dean & Dalrimple, 1991

• A solução do escoamento:



• e obedecendo à chamada *relação de dispersão* linear:

$$k = \frac{\omega^2}{g \tanh kh}$$

• A partir da qual obtemos o **campo de velocidades** 



Newman, J.N., Marine Hydrodynamics (1977)

#### • As trajetórias (elípticas) do fluido:



Source: Pecher, A. & Kofoed, J.P. (editors), Handbook of Ocean Wave Energy

• e o campo de pressão oscilatório no escoamento:



$$p(x, z, t) = \rho g A \frac{\cosh k(z+h)}{\cosh kh} \cos(kx - \omega t)$$
$$h/\lambda \le 1/2$$

• ou:

$$p(x, z, t) = \rho g A e^{kz} \cos(kx - \omega t)$$
  
h/\lambda > 1/2

 Observação: Na solução linear do problema, ao campo de pressão oscilatório é somada a parcela hidrostática de pressão...

$$p(x, z, t) = -\rho \frac{\partial \phi}{\partial t} - \rho g z$$

 mas deve-se lembrar que, para garantir a coerência do modelo, esse campo de pressão linear também só deve ser considerado para z≤0

 O problema de comportamento em ondas de uma estrutura (*seakeeping*) consiste em se estimar os movimentos do corpo sob ação das forças hidrodinâmicas induzidas pelas ondas:



 As forças hidrodinâmicas são obtidas pela integração do campo de pressão:



- Condição para emprego do modelo de escoamento potencial (p  $\sim p_{pot}$ ):
- Se *l* for uma dimensão característica do corpo:

$$O\left(\frac{F_{INERCIA}}{F_{VISC}}\right) = \frac{\rho l^3 \dot{u}}{\rho l^2 u^2} = \left(\frac{l\omega}{u}\right) \quad KC^{-1}$$

• u será a amplitude de velocidade (do escoamento da onda incidente ou do produzido pelo movimento do corpo).

• Para KC<<1, devemos ter:  

$$\frac{A}{l} <<1 + \frac{|X_j|_{MAX}}{|X_j|_{MAX}} <<1 \quad j=1:3$$

- A condição de pequena amplitude de onda também favorece o emprego da teoria linear de ondas (kA<<1)
- A condição de pequenos movimentos do corpo rígido permite a linearização da equação de movimento do corpo...

 $[M]\{\ddot{X}(t)\} = \{F(t)\}$ 

$$\sum_{j=1}^{6} M_{ij} \dot{U}_j(t) = F_i(t)$$
 p/i=1:6

• onde as forças hidrodinâmicas serão calculadas a partir da integração do campo linear de pressão sobre a superfície molhada *média* da estrutura flutuante  $(\overline{S_B})$ 

• Por outro lado, a força hidrodinâmica linear será composta por três parcelas de origens distintas (ver, p.ex., Newman(1977)):



• As *forças de radiação* são de natureza semelhante às forças inerciais em fluido infinito (ver aula #04), mas, em função da presença da superfície-livre, haverá também parcela que estará em fase com a velocidade do corpo rígido (*amortecimento potencial*):

$$F_{RAD,i} = -\sum_{j=1}^{6} a_{ij} \dot{U}_{j} + b_{ij} U_{j} \qquad i = 1, 2, ..., 6$$
$$a_{ij}(\omega) = \frac{1}{\omega^{2}} \operatorname{Re}(f_{ij}) = -\frac{\rho}{\omega^{2}} \operatorname{Re}\left(\iint_{S_{B}} \frac{\partial \varphi_{i}}{\partial n} \varphi_{j} dS\right)$$
$$b_{ij}(\omega) = -\frac{1}{\omega} \operatorname{Im}(f_{ij}) = \frac{\rho}{\omega} \operatorname{Im}\left(\iint_{S_{B}} \frac{\partial \varphi_{i}}{\partial n} \varphi_{j} dS\right)$$

 φ<sub>i</sub>(x,y,z): potenciais que representam o escoamento induzido por movimento oscilatório do corpo com frequência ω e velocidade unitária no gdl i

• As *forças de restauração hidrostática* também são forças reativas, proporcionais aos deslocamentos do corpo rígido:

$$F_{STA,i} = -\sum_{j=1}^{6} c_{ij} X_j(t)$$
 p/i=1,6

- onde: c<sub>ij</sub>: coeficientes que só dependem da geometria do casco e de seus parâmetros inerciais
- e, portanto, as equações de movimento do corpo podem ser rescritas na forma:

 $\sum_{j=1}^{6} (M_{ij} + a_{ij}(\omega)) \dot{U}_j(t) + b_{ij}(\omega) U_j(t) + c_{ij} X_j(t) = F_{EXC,i}(t) \quad \text{p/i=1:6}$ 

 $([M] + [A]) \{ \dot{X}(t) \} + [B] \{ \dot{X}(t) \} + [C] \{ X(t) \} = \{ F_{EXC}(t) \}$ 

- Observação: A abordagem dinâmica no domínio da frequência
- Dada a linearidade do problema dinâmico, a solução em regime (*steady-state*) das equações de movimento pode ser feita também no chamado *domínio-da-frequência* (ver notas de aula)
- Através desta solução definem-se as chamadas funções de transferência lineares de movimento (ou Response Amplitude Operators, RAOs):

$$\left\{\frac{\xi(\omega,\beta)}{A}\right\} = inv\{-\omega^2([M] + [A(\omega)]) + i\omega[B(\omega)] + [C]\}\{\chi(\omega,\beta)\}$$

 No final da década de 1940, pesquisadores da UCLA/Berkeley propuseram um método aproximado para se estimar a força de excitação horizontal em pilares de sustentação de *piers*, usando teoria de faixas:



In: Morison, J.R., O'Brien, M.P., Johnson, J.W., Schaaf, S.A., "The force exerted by surface waves on piles", Petrol. Trans., AIME, Vol.189, 1950.

$$F_{EXC}(t) = \int_{-h}^{\zeta(t)} f_{EXC,x}(t) dz$$

• E a expressão da força seccional inclui um termo inercial somado (de forma ad hoc) a um termo de arrasto viscoso:

$$f_{EXC,x}(t) = \rho A_s C_M \dot{u}(0,0,-z,t) + \frac{1}{2} \rho D C_D u(0,0,-z,t) |u(0,0,-z,t)|$$

 com as velocidades e acelerações obtidas da teoria linear de ondas (onda incidente não perturbada):

$$u(x, z, t) = \omega A \frac{\cosh(z + h)}{\sinh(kh)} \cos(kx - \omega t)$$

$$\dot{u}(x,z,t) = \omega^2 A \frac{\cosh(z+h)}{\sinh(kh)} \sin(kx - \omega t)$$

• A aproximação é válida no regime de ondas longas (kD<<1), quando o espalhamento de ondas pela estrutura é pequeno.

$$kD = 2\pi \frac{D}{\lambda} \ll 1$$

• E, lembrando da relação de dispersão:

$$k = \frac{\omega^2}{g \tanh kh}$$

 Vemos que a condição de ondas longas estará associada, em geral, a ondas de baixa frequência

• Devemos lembrar, porém, que, para cada secção:

$$KC = KC(z) = \frac{UT}{D} = 2\pi \frac{A}{D}e^{kz}$$

 e no regime de ondas longas, muitas vezes KC não será pequeno, implicando que os efeitos viscosos serão pronunciados (quadro a seguir)



Extraida de McCormick, M. E. - Ocean Eng. Mech

- Escolha de  $C_M$  e  $C_D$ : dados experimentais de força em cilindros circulares em fluido infinito



Extraida de Sarpkaya, T. – Wave Forces on Offshore Struct.

- Escolha de  $C_M$  e  $C_D$ : dados experimentais de força em cilindros circulares em fluido infinito



Extraida de Sarpkaya, T. – Wave Forces on Offshore Struct.

• **Aproximação da solução potencial**: Quando KC é baixo, a força será dominada pelo termo inercial, e o valor do coeficiente C<sub>M</sub> tenderá ao valor teórico obtido por escoamento potencial:

$$f_{EXC,x}(t) \cong \rho A_s C_{M,pot} \dot{u}(0,0,-z,t)$$

• e, no caso da seção circular:

$$C_{M,pot} = \frac{\rho A_S + m_{11}}{\rho A_S} = 2,0$$

Obs: para se manter a coerência com a teoria linear de ondas, neste caso fazer:

$$F_{EXC}(t) = \int_{-h}^{0} f_{EXC,x}(t) dz$$

 A partir dessa aproximação, podemos estimar as forças e movimentos de estruturas esbeltas em ondas no regime de ondas longas (situação explorada no Exercício 2 da lista #2)

- Estruturas flutuantes esbeltas: é comum empregarmos o método relacionado à formula de Morison (tanto para seções horizontais como verticais) para estimar as forças e movimentos de estruturas esbeltas flutuantes com bons resultados.
- Exemplo: *Turbina eólica flutuante*

*Figuras extraídas de: Lucas Henrique de Souza Carmo, Trabalho de Formatura PNV2511-12, 2016* 



#### Turbina Eólica Flutuante OC4





Malha WAMIT X

*Modelo em software baseado nas Eqs de Morison* 

Turbina Eólica Flutuante OC4



Extraídas Lucas Henrique de Souza Carmo, Trabalho de Formatura PNV2511-12, 2016

Turbina Eólica Flutuante OC4



Extraídas Lucas Henrique de Souza Carmo, Trabalho de Formatura PNV2511-12, 2016