II. Modelo de Cortante - Vibración Libre 1. Librerías import numpy as np np.set printoptions(formatter = {'float': lambda x: '{0:0.3f}'.format(x)}) import matplotlib.pyplot as plt from tabulate import tabulate 2. Grados de Libertad while True: try: gdl = int(input('* Ingrese el número de grados de libertad: ')) except ValueError: print('! Ingrese un número de GDL válido.\n') print(f'* El modelo es de {gdl} GDL.') * El modelo es de 2 GDL. 3. Matriz de Rigidez 3.1 Rigideces de Entrepiso k = np.empty(gdl)for i in range(gdl): while True: k[i] = float(input(f'* Rigidez K{i + 1} (N/m): ')) $print(f'\n> Rigidez K{i + 1} = {k[i]} N/m')$ break except ValueError: print(f'\n! Ingrese un valor de K{i + 1} válido.') > Rigidez K1 = 15555.6 N/m > Rigidez K2 = 8717.9 N/m 3.2 Formulación de la Matriz de Rigidez In [4]: K = np.zeros((gdl, gdl))for i in range(gdl): ## Cálculo de rigideces # Rigidez actual k1 = k[i]# Rigidez posterior k2 = k[i + 1]except IndexError: k2 = 0## Llenado de la matriz # Posición actual K[i, i] = k1 + k2# Posición derecha if i + 1 < gdl:</pre> K[i, i + 1] = -k2# Posición izquierda **if** i - 1 >= 0: K[i, i - 1] = -k1• Matriz de Rigidez: $\mathbf{K} = egin{pmatrix} K_1 + K_2 & -K_2 & 0 & \cdots & 0 & 0 \ -K_2 & K_2 + K_3 & -K_3 & \cdots & 0 & 0 \ 0 & -K_3 & K_3 + K_4 & \cdots & 0 & 0 \ dots & dots & dots & dots & dots & dots \ 0 & 0 & 0 & \cdots & K_{i-1} + K_i & -K_i \ 0 & 0 & 0 & \cdots & -K_i & -K_i \end{pmatrix}$ 3.3 Representación de la Matriz de Rigidez In [5]: K_r = tabulate(K, tablefmt = 'fancy_grid') print('• Matriz K =\n') print(K_r) • Matriz K = 24273.5 -8717.9 -8717.9 8717.9 4. Matriz de Masas 4.1 Masas Concentradas m = np.empty(gdl)for i in range(gdl): while True: try: m[i] = float(input(f'* Masa M{i + 1} (kg): ')) $print(f'\n> Masa M{i + 1} = {m[i]} kg')$ break except ValueError: print(f'\n! Ingrese un valor de K{i + 1} válido.') > Masa M1 = 15.474 kg > Masa M2 = 15.025 kg 4.2 Formulación de la Matriz de Masas M = np.zeros((gdl, gdl))for i in range(gdl): M[i, i] = m[i] Matriz de Masas: $\mathbf{M} = \left(egin{array}{cccc} m_1 & 0 & 0 & 0 \ 0 & m_2 & \cdots & 0 \ dots & dots & \ddots & dots \ 0 & 0 & 0 \end{array}
ight)$ 4.3 Representación de la Matriz de Masas In [8]: M r = tabulate(M, tablefmt = 'fancy grid') print('- Matriz M =\n') print(M r) - Matriz M = 15.474 0 15.025 5. Frecuencias y Períodos • Para el cálculo de las frecuencias modales se parte de la expresión: $\mathbf{K} \cdot \mathbf{X} = \omega^2 \ \mathbf{M} \cdot \mathbf{X}$ • Multiplicando por la *inversa de la Matriz de Masas* \mathbf{M}^{-1} a ambos miembros se tiene: $\mathbf{M}^{-1} \cdot \mathbf{K} \cdot \mathbf{X} = \omega^2 \mathbf{X}$ • Lo cual equivale al *Problema de Valores Característicos* (PVC) de la matriz **A**. $\mathbf{A} \cdot \mathbf{X} = \lambda \cdot \mathbf{X}$ 5.1 Obtención de la Matriz A In [9]: M = np.linalg.inv(M) A = np.matmul(M, K)5.2 Representación de la Matriz A A r = tabulate(A, tablefmt = 'fancy_grid') print('- Matriz A:\n') print(A_r) - Matriz A: 1568.66 -563.39 -580.226 580.226 5.3 Autovalores de A A lambda = np.linalg.eig(A)[0][::-1] print('\n- Autovalores:') for i in range(gdl): $print(f'\n\t^* \lambda\{i + 1\} = \{A_lambda[i]:.2f\}')$ - Autovalores: $* \lambda 1 = 318.70$ $* \lambda 2 = 1830.19$ 5.4 Cálculo de Frecuencias # Frecuencias circulares w = np.sqrt(A lambda)print('\n- Frecuencias circulares (rad/s)') for i in range(gdl): $print(f'\n\t* w{i + 1} = \{w[i]:.3f\}')$ # Frecuencias f = w / (2 * np.pi)print('\n- Frecuencias naturales (Hz)') for i in range(gdl): $print(f'\n\t* f{i + 1} = {f[i]:.3f}')$ - Frecuencias circulares (rad/s) * w1 = 17.852 * w2 = 42.781 - Frecuencias naturales (Hz) * f1 = 2.841 * f2 = 6.809 5.5 Cálculo de Períodos In [13]: T = 1 / fprint('\n- Períodos naturales(s)') for i in range(gdl): $print(f'\n\t^* T{i + 1} = {T[i]:.3f}')$ - Períodos naturales(s) * T1 = 0.352 * T2 = 0.147 6. Modos de Vibración • A partir de la solución de la matriz de vectores propios X de la matriz A se tiene: $\mathbf{X} = \left[\left\{ \left. X_i
ight.
ight\} \cdots \left\{ \left. X_2
ight.
ight\} \left\{ \left. X_1
ight.
ight\}
ight]$ • Donde cada vector X_i se conoce como modo de vibración. Este, es un vector unitario tomado de forma vertical dentro de la matriz. Existen diversos métodos para normalizar los modos de vibración. El más conveniente, para una posterior aplicación del Método Dinámico Modal Espectral, es aquel respecto a la Matriz de Masas ${f M}$. $\phi_i = rac{X_i}{\sqrt{X_i^T \cdot \mathbf{M} \cdot X_i}}$ 6.1 Matriz de Vectores Propios In [14]: X = np.round(np.linalg.eig(A)[1], 4) X r = tabulate(X, tablefmt = 'fancy grid') print('- Matriz X:\n') print(X_r) - Matriz X: 0.907 0.4109 -0.421 0.9117 6.2 Vectores de Modos de Vibración # Traspuesta de la matriz de autovectores de A Xt = X.transpose() x = np.empty((gdl, gdl))print('\n- Vectores Φ:') for i in range(gdl): x[i] = Xt[gdl - i - 1].flatten()print(f'\n\t* Vector $X\{i + 1\} = \{x[i]\}'$) - Vectores Φ: * Vector $X1 = [0.411 \ 0.912]$ * Vector X2 = [0.907 -0.421]6.3 Normalización Respecto a la Matriz de Masas phi = np.copy(x)for i in range(gdl): # Normalización en una línea, por César Sánchez phi[i] = x[i] / np.sqrt(x[i] @ M @ x[i].reshape(-1, 1))print('\n- Vectores Normalizados Φ:') for i in range(gdl): print(f'\n\t* Vector Φ {i + 1} = {phi[i]}') - Vectores Normalizados Φ : * Vector $\Phi 1 = [0.106 \ 0.235]$ * Vector Φ 2 = [0.231 -0.107] 7. Interpretación de Resultados plt.rcParams['figure.figsize'] = 4.5 * len(phi), 8 plt.rcParams['font.family'] = 'Cascadia Mono' plt.style.use('grayscale') # Creación de subplots fig, axs = plt.subplots(1, gdl) # Título global fig.suptitle('Modos de Vibración', fontsize = '25') for i, x in enumerate(phi): y = [] for j in range(len(phi[i])): y.append(6 * (j + 1) / len(phi[i])) $axs[i].set title(f'i = {i + 1}', fontsize = '13')$ axs[i].yaxis.set visible(False) axs[i].xaxis.set visible(False) $axs[i].plot(0, 0, marker = '_', markersize = 30)$ # Posición inicial axs[i].plot(np.zeros(len(phi[i])), y, marker = 'o', markersize = 23, linestyle = '', color = '#d8dcd6', zoi axs[i].plot(np.zeros(len(phi[i]) + 1), np.append(0, y), linestyle = '--', color = '#d8dcd6') # Posición final axs[i].plot(x, y, marker = 'o', markersize = 23, linestyle = '', color = '#c14a09', zorder = 1)axs[i].plot(np.append(0, x), np.append(0, y), linestyle = '-', color = '#c14a09', alpha = 0.75)# Vectores desplazamiento axs[i].quiver(np.zeros(len(phi[i])), y, x, np.zeros(len(phi[i])), scale = 1, zorder = 2, color = '#d8dcd6', # Frecuencias circulares $axs[i].text(0, -0.5, f'w{i + 1} = {w[i]:.2f} rad/s', fontsize = 11, ha = 'center', color = '#363737')$ axs[i].set xlim([-1.5 * abs(phi).max(), 1.5 * abs(phi).max()]) axs[i].set ylim([-1, 7])plt.show() Modos de Vibración i = 1i = 2w1 = 17.85 rad/sw2 = 42.78 rad/s8. Dependencias In [19]: %load_ext watermark # Compilador y librerías **%watermark** -v %watermark -iv # Sistema operativo **%watermark** -m # Fecha de subida **%watermark** -u -n -t -z Python implementation: CPython : 3.9.5 Python version

: 7.24.1

Processor : Intel64 Family 6 Model 165 Stepping 3, GenuineIntel

Last updated: Sun Jun 20 2021 12:06:32SA Pacific Standard Time

Compiler : MSC v.1916 64 bit (AMD64)

: Windows

: 10 : AMD64

: 3.9.5 (default, May 18 2021, 14:42:02) [MSC v.1916 64 bit (AMD64)]

IPython version

matplotlib: 3.3.4 numpy : 1.20.2

CPU cores : 12 Architecture: 64bit

Release

Machine