

МЕТОДИКА КОЛЕБАНИЯ ЧАСТОТ СОБСТВЕННЫХ КОЛЕБАНИЙ КРИВОЛИНЕЙНОГО УЧАСТКА ТРУБОПРОВОДА

НАБИЕВ АБДУЛЛО АБДУВАХИДОВИЧ

Ассистент кафедры «Физика, биофизика и медицинская физика»

Самаркандского государственного медицинского университета

Аннотация: Задача собственных колебаний упругих линейных деформируемых тел к решению системы однородных линейных алгебраических уравнений, которые представим в матричной форме. Поскольку решение этой однородной системы линейных алгебраических уравнений отличны от нуля, для её решения определитель системы приводится к виду характеристического уравнения n -ой степени для квадратной матрицы.

Ключевые слова: собственные колебания, деформация тел, определители, матрица, круговые частоты, кубические уравнения, миноры, модуль упругости.

Задача собственных колебаний упругих линейных деформируемых тел к решению системы однородных линейных алгебраических уравнений, которые представим в матричной форме

$$\begin{pmatrix} C_{1,1} & C_{1,2} & C_{1,3} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \dots \\ C_{2,1} & C_{2,2} & C_{2,3} & C_{2,4} & 0 & 0 & 0 & 0 & \dots \\ C_{3,1} & C_{3,2} & C_{3,3} & C_{3,4} & C_{3,5} & 0 & 0 & 0 & \dots \\ 0 & C_{4,2} & C_{4,3} & C_{4,5} & C_{4,6} & 0 & 0 & 0 & \dots \\ 0 & 0 & C_{5,3} & C_{5,4} & C_{5,5} & C_{5,6} & 0 & 0 & \dots \\ 0 & 0 & 0 & C_{6,4} & C_{6,5} & C_{6,6} & C_{6,7} & 0 & \dots \\ 0 & 0 & 0 & 0 & C_{7,5} & C_{7,6} & C_{7,7} & \dots & \dots \\ \dots & \dots \end{pmatrix} \times \begin{pmatrix} b_1 \\ b_2 \\ b_3 \\ b_4 \\ b_5 \\ b_6 \\ b_7 \\ \dots \\ \dots \end{pmatrix} = 0 \quad (1)$$





Поскольку решение этой однородной системы линейных алгебраических уравнений отличны от нуля, для её решения определитель системы (1) приводится к виду характеристического уравнения n -ой степени для квадратной матрицы n -порядка

$$\det(A-\lambda E)=0 \quad (2)$$

где E -единичная матрица, соответствующая заданной матрице. Корнями уравнения (2) являются собственные значения λ_i , роль которых в данной задаче выполняют квадраты круговых частот собственных колебаний ω_i^2 . Рассмотрим усеченную систему однородных линейных алгебраических уравнений, полученную из (1) при $m=1,2,3$. В матричной форме эта система имеет вид:

$$AB = \begin{pmatrix} c_{1,1} & c_{1,2} & c_{1,3} \\ c_{2,1} & c_{2,2} & c_{2,3} \\ c_{3,1} & c_{3,2} & c_{3,3} \end{pmatrix} \times \begin{pmatrix} b_1 \\ b_2 \\ b_3 \end{pmatrix} = 0 \quad (3)$$

Усечение бесконечной системы линейных алгебраических уравнений (1) не отразится существенно на точности решения задачи, так как это система является регулярной [1]. Исследование, проведенное в соответствии с методикой [2], показало, что сумма модулей коэффициентов второстепенных членов каждой строки матрицы A , деленная на модуль коэффициента при главном диагональном члене, оказывается меньше единицы при любом параметре μ . Все элементы матрицы B отличны от нуля ($b_m \neq 0$), следовательно определитель матрицы коэффициентов A должен равняться нулю.

Поставленная задача определения частот собственных колебаний заданного участка трубопровода сводится к задаче о собственных значениях матрицы A . Приведем определитель (3) к виду характеристического уравнения матрицы A . С этой целью запишем этот определитель, подставив в него значения диагональных элементов $c_{m,m}$ по формулам:

$$|A| = \begin{vmatrix} A_{1n} - B_{1n} - C_{1n}\omega^2 & c_{1.2} & c_{1.3} \\ c_{2.1} & A_{2n} - B_{2n} - C_{2n}\omega^2 & c_{2.3} \\ c_{3.1} & c_{3.2} & A_{3n} - B_{3n} - C_{3n}\omega^2 \end{vmatrix} = 0$$

Умножим каждую строку данного определителя на $1/C_{mn}$. В результате по свойству определителей получим:

$$\frac{1}{C_{1n}C_{2n}C_{3n}} \times \begin{vmatrix} \frac{A_{1n} - B_{1n}}{C_{1n}} - \omega^2 & \frac{c_{1.2}}{C_{1n}} & \frac{c_{1.3}}{C_{1n}} \\ \frac{c_{2.1}}{C_{2n}} & \frac{A_{2n} - B_{2n}}{C_{2n}} - \omega^2 & \frac{c_{2.3}}{C_{2n}} \\ \frac{c_{3.1}}{C_{3n}} & \frac{c_{3.2}}{C_{3n}} & \frac{A_{3n} - B_{3n}}{C_{3n}} - \omega^2 \end{vmatrix} = 0$$

Поскольку множитель $1/C_{1n}C_{2n}C_{3n}$, появившейся у определителя в результате проделанной операции, отличен от нуля, следовательно, нулю равен определитель, который является характеристическим уравнением матрицы A :





$$|A - \lambda E| = \begin{vmatrix} d_{11} - \lambda & d_{1.2} & d_{1.3} \\ d_{2.1} & d_{2.2} - \lambda & d_{2.3} \\ d_{3.1} & c_{3.2} & d_{3.3} - \lambda \end{vmatrix} = 0 \quad (4)$$

$$\lambda = \omega^2, \quad d_{m,m} = \frac{A_{mm} - B_{mm}}{C_{mm}}$$

$$d_{m,m\pm 1} = \frac{C_{mm\pm 1}}{C_{mm}} \quad d_{m,m\pm 2} = \frac{C_{mm\pm 2}}{C_{mm}}$$

(5)

Раскрывая определитель вида (4), получаем характеристические уравнения степени, равной порядку матрицы A , корни которого λ_i , называемые собственными значениями, определяют квадраты частот собственных колебаний рассматриваемого тела. Характеристическое уравнение матрицы A порядка k содержит в левой части многочлен k -ой степени от λ со старшим коэффициентом, равным единице, т.е. степень характеристического уравнения определяется порядком матрицы A .

Если взять матрицу 1-го порядка при волновом числе $m=1$, то из (4) получим линейное характеристическое уравнение относительно λ :

$$d_{1,1} - \lambda = 0$$

Подставив сюда соответствующие значения по (5), получим равенство:

$$\omega_{1n}^2 = \frac{A_{1n} - B_{1n}}{C_{1n}}$$

Рассматривая матрицу 2-го порядка при волновых числах $m=1$ и 2, имеем из (4)

$$\begin{vmatrix} d_{11} - \lambda & d_{1.2} \\ d_{2.1} & d_{2.2} - \lambda \end{vmatrix} = 0$$

Откуда получим квадратное характеристическое уравнение:

$$\lambda^2 - (d_{1,1} + d_{2,2})\lambda + (d_{1,1}d_{2,1} - d_{1,2}d_{2,1}) = 0 \quad (6)$$

решение которого дает два корня λ_1 и λ_2 , определяется квадрата круговых частот собственных изгибных колебаний участка трубопровода ω_{1n}^2 и ω_{2n}^2 по соответствующим формам колебаний при $m=1$ и 2 .

Для матрицы 3-го порядка, полученный при волновых числах $m=1,2,3$, приходим к определителю (4), раскрыв которой получаем кубическое характеристическое уравнение матрицы A :

$$\lambda^3 - I_1\lambda^2 + I_2\lambda - I_3 = 0 \quad (7)$$

Постоянные коэффициенты которого имеют вид:

$$I_1 = d_{1,1} + d_{2,2} + d_{3,3}.$$

$$I_2 = d_{1,1}d_{2,2} + d_{2,2}d_{3,3} + d_{3,3}d_{1,1} - d_{1,2}d_{2,1} - d_{2,3}d_{3,2} - d_{3,1}d_{1,3},$$

$$I_3 = d_{1,1}d_{2,2}d_{3,3} + d_{1,2}d_{2,3}d_{3,1} + d_{2,1}d_{3,2}d_{1,3} - d_{1,1}d_{2,3}d_{3,2} - d_{2,2}d_{3,1}d_{1,3} - d_{3,3}d_{2,1}d_{1,2}$$

Решение кубического уравнения (7) дает три действительных корня, т.е. собственные числа $\lambda_1, \lambda_2, \lambda_3$ матрицы A , которые представляют собой квадраты круговых частот изгибных колебаний ω_{mn}^2 заданного криволинейного участка трубопровода протекающей жидкостью по формам колебаний при $m=1,2,3$.

В общем случае для квадратной матрицы вида (2) порядка k в соответствии с характеристическим уравнением k -ой степени со старшим коэффициентом, равной единице:

$$|A - \lambda E| = (-1)^k \lambda^k + I_1 \lambda^{k-1} + \dots + I_{k-1} \lambda + I_k = 0$$

Коэффициенты которого выражается через элементы матрицы

$$I_1 = (-1)^{k-1} (c_{1,1} + c_{2,2} + \dots + c_{k,k}), \quad I_k = |A|,$$



где S_1 -сумма всех главных миноров (т.е. миноров, симметрично расположенных относительно главной диагонали) порядка k матрицы A .

Кроме того, имеют следующие свойства корней характеристического уравнения (собственных чисел) матрицы A :

$$\lambda_1 + \lambda_2 + \dots + \lambda_k = c_{1,1} + c_{2,2} + \dots + c_{k,k},$$

$$\lambda_1 \times \lambda_2 \times \dots \times \lambda_k = |A|,$$

т.е. сумма собственных значений матрицы A равна ее следу (сумме элементов главной диагонали), а произведение – определителю $|A|$.

Рассмотрим собственные колебания криволинейных участков стального трубопровода. Определение частот собственных колебаний проводится по выше изложенной методике сводиться к отысканию корней характеристических уравнений. Вычисление коэффициента решения кубических уравнений (7) приводилось по схеме Горнера на ПЭВМ. Исследование частот собственных изгибных колебаний криволинейных участков стальных трубопроводов продольной осью в виде половины окружности ($\pi \geq \beta \geq 0$) со стационарным потоком жидкости (вода) при значениях ее скорости U от 50 м/с позволило оценить влияние скорости потока на частоты первых двух форм колебаний ($m=1,2,3$ при $n=1,2,3$).

Таблица 1. Собственные частоты в зависимости от скорости протекающей жидкости

$r/R=1/20, h/r=1/70 \mu=23$		ω_{mn} (Гц) при скорости протекающей жидкости в м/с		
Форма колебаний	Частота	$U=0$	$U=20$	$U=50$
m=1	$\omega_{1,1}$	19,5	19,0	18,2
	$\omega_{1,2}$	20,0	19,5	18,7





	$\acute{\omega}_{1,3}$	21,9	21,7	21,5
m=2	$\acute{\omega}_{2,1}$	12,3	11,8	11,4
	$\acute{\omega}_{2,2}$	15,6	14,8	13,5
	$\acute{\omega}_{2,3}$	17,6	17,4	17,2
m=3	$\acute{\omega}_{3,1}$	12,0	11,2	10,2
	$\acute{\omega}_{3,2}$	15,4	14,6	13,3
	$\acute{\omega}_{3,3}$	17,3	17,1	16,8

Эти параметры в свою очередь соответствовали следующим значениям коэффициентов кривизны отводов и изгибов трубопроводов по СНиП: $\lambda=0,57; 0,28$ и $0,14$. Модуль упругости стали, из которой изготовлены трубы, принять равным $E=2,10^5$ Мпа, коэффициент Пуассона $\nu=0,3$.

Литература

1. Бозоров М.Б., Сафаров И.И, Шокин Ю.И. «Численное моделирование колебаний диссипативно однородных и не однородных механических систем» СО РАН, Новосибирск, 1966, 188с.
2. Шкалова А.А. «Краевые задачи для обыкновенных дифференциальных уравнений параметром в граничных условиях» Труды семинара имени Петровского, 1983, вып. 9, с 190-229