

Л И Т Е Р А Т У Р А

- 1 Колесков А. Ш. Разработка и исследование промышленных роботов на основе I-координат // Станки и инструмент — 1982 — № 12 — С. 21—24.
- 2 Фришман К. В., Сергеев В. И., Колесков А. Ш. Исследование механических параметров промышленных роботов I-координатными методами // Second Yugoslav-Soviet Symposium on Applied Robotics, June 14-15 1984. Proceedings. — Aranđjelovac Yugoslavia 1984. — P. 147-151.
- 3 Курев С. О. Метод систематического исследования промышленных роботов на основе I-координат // Ред. журн. «Станки и инструмент». М., 1985. — 5 с. Деп. в ВНИИТЭМР 21.11.85, № 379.
- 4 Янг Ли. Исследование кинематики манипуляторов контрравновесия типа M Конструирование и технология машиностроения. Тр. Амер. об-щ. инж.-мех. — М.: Мир, 1981 — № 2, С. — 264272.
- 5 А. С. Пат. 18 СССР, МКП В5 J 900 I-координатный триггертатный механизм / К. С. Арзумяни, А. Ш. Колесков (СССР) № 3972164/31-08. Заявлено 01.11.84. Опубликовано 15.04.87, Бул. № 14, 3 с.
- 6 Фришман К. С., Колесков А. Ш. Синтез структур I-координатных систем для управления и динамического проектирования промышленных роботов // Исследование конструирования и управление гибкими производственными системами. М.: Наука, 1988. — С. 70—81.

Получено К. Марин

26 IX 1988

Тр. МН АН СССР по Инженерной Механике, 1990, с. 153—157

МАШИНОСТРОЕНИЕ

Т. Д. 4831

Э. С. СААКЯН, Д. В. МЕРЦЯН, Р. В. СААКЯН

СРАВНИТЕЛЬНЫЙ АНАЛИЗ МЕТОДОВ РЕШЕНИЯ УРАВНЕНИЙ ДВИЖЕНИЯ МЕХАНИЗМОВ

Приводится сравнительный анализ рекомендуемых численных методов решения нелинейных уравнений движения механизмов по критерию достигаемой точности расчета. Приводятся рекомендации о целесообразности конкретного использования того или иного метода расчета.

На 1. Библиогр., 7 назв.

Արդյան է ընդհանրացվել շարժման և պտտման կոորդինատները (սովորած թվային մասշտաբային հարմարություններ) անձնականակալ հաստատություններ կենտրոն խոսքերի սպասվող հետաքրքիր լուծումները թվային և անձնականակալ հաստատությունները ըստ խոսքերի այն կամ այն հարմար կիրառության կատարված խոսքերի:

Уравнение движения механизма с одной степенью подвижности

$$I \frac{d^2 \varphi}{dt^2} = M(\varphi, \omega) \quad (1)$$

можно представить в дифференциальной

$$I(\varphi) \omega d\omega d\varphi = U(\varphi) d\varphi - M(\varphi, \omega) \quad (2)$$

либо в интегральной форме

$$0,5 I(\varphi) \omega^2 = 0,5 I(\varphi_0) \omega_0^2 - \int_{\varphi_0}^{\varphi} M(\varphi, \omega) d\varphi \quad (3)$$

где $I = 0,5I(\varphi)\omega^2$; $I'(\varphi) = dI(\varphi)/d\varphi$; φ_0 , φ и ω_0 , ω — начальное и текущее значения угла поворота и угловой скорости начального звена механизма; $M(\varphi, \omega)$, $I(\varphi)$ — приведенные к начальному звену момент сил и момент инерции.

Уравнение (2) дифференциальное, нелинейное, первого порядка и в общем случае не может быть решено в квадратурах, а в уравнении (3) при тех же исходных данных не определяется интеграл

$\int_{\varphi_0}^{\varphi} M(\varphi, \omega) d\varphi$. Ввиду этого решения уравнений (1)–(3) проводятся приближенными численными методами. Основными известными методами приближенного решения уравнений (1)–(3) являются:

1. Приближенное решение уравнения (2), рассмотренное в [1, 2] (метод № 1), которое сводится к рассмотрению зависимости

$$\omega_{i+1} = M_i \Delta\varphi / I_i \omega_i + \omega_i (3I_i - I_{i+1}) / 2I_i. \quad (4)$$

Зависимость (4) можно также получить, решая уравнение (2) на интервале $\Delta\varphi$ методом Эйлера [3, 4]

2. Приближенное решение уравнения (2) методом полушага [3], рассмотренное в [5, 6] (метод № 2), которое сводится к рассмотрению зависимости

$$\omega_{i+1} = \omega_i + (M_{i+0,5} - 0,5I'_{i+0,5}\omega_i^2) \Delta\varphi / I_{i+0,5}\omega_{i+0,5}, \quad (5)$$

где

$$\omega_{i+0,5} = \omega_i + (M_i - 0,5I_i\omega_i^2) \Delta\varphi / 2I_i\omega_i. \quad (6)$$

3. Приближенное решение уравнения (1) методом полушага, рассмотренное в [5] (метод № 2а), которое сводится к рассмотрению зависимости

$$\omega_{i+1} = \sqrt{(I_i\omega_i^2 + 2M_{i+0,5}\Delta\varphi) / I_{i+1}}. \quad (7)$$

где

$$\varphi_{i+0,5} = \sqrt{(I_i\omega_i^2 + M_i\Delta\varphi) / I_{i+0,5}}. \quad (8)$$

4. Приближенное решение уравнения (3), рассмотренное в [7] (метод № 3), которое сводится к определению ω_{i+1} из неявной зависимости

$$I_{i+1}\omega_{i+1}^2 - I_i\omega_i^2 = [M_i + M(\varphi_{i+1}, \omega_{i+1})] \Delta\varphi. \quad (9)$$

Зависимость (9) можно получить также из (2), предположив, что на интервале изменения угла $\Delta\varphi$ функции $I(\varphi)$, $\omega^2(\varphi)$ и $M(\varphi, \omega)$ (рис. а, б, з) меняются по линейному закону.

5. К указанным зависимостям добавим ранее неизвестные: а) выражение

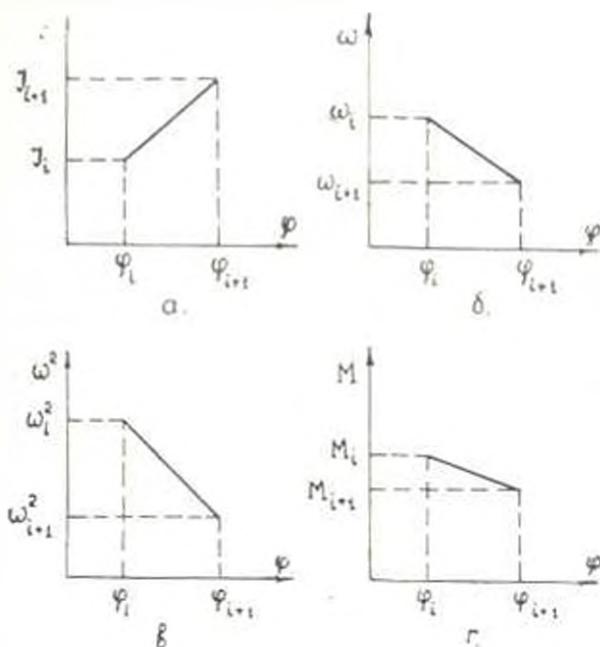
$$\omega_{i+1} = \sqrt{(2M_i\Delta\varphi + I_i\omega_i^2) / I_{i+1}}, \quad (10)$$

которое получается при решении уравнения (1) на интервале $\Delta\varphi$ методом Эйлера (метод № 1а);

б) выражение

$$(3I_{i+1} + I_i) \omega_{i+1}^2 - 2(I_{i+1} - I_i) \omega_i \omega_{i+1} - (I_{i+1} + 3I_i) \omega_i^2 = 4 [M_i - M(\varphi_{i+1}, \omega_{i+1})] \Delta\varphi, \quad (11)$$

которое получается из (2), предположив, что на интервале изменения угла $\Delta\varphi$ зависимости $I(\varphi)$, $\omega(\varphi)$ и $M(\varphi, \omega)$ (рис. а, б, г) меняются по линейному закону (метод № 3а).



Рис

В выражениях (4)–(11) приняты обозначения: $\Delta\varphi = \varphi_{i+1} - \varphi_i$, где φ_{i+1} , φ_i — величины угла поворота начального звена в конце и в начале принятого интервала исследования:

$$\omega_{i,0.5} = \omega(\varphi_i + 0,5\Delta\varphi); \quad I_{i+0.5} = I(\varphi_i + 0,5\Delta\varphi);$$

$$I_{i,0.5} = I(\varphi_i + 0,5\Delta\varphi); \quad M_{i,0.5} = M(\varphi_i + 0,5\Delta\varphi, \omega_{i+0.5}).$$

Несмотря на многообразие приближенных способов решения уравнений (1)–(3), в литературе по ТММ отсутствует информация об их достоинствах, недостатках и нет рекомендаций об оптимальных областях их использования. При рассмотрении конкретных задач исследователями интуитивно выбирается тот или иной приближенный метод, поэтому полученное решение не всегда оказывается оптимальным с точки зрения затрат времени и достигнутой точности расчета. В тех случаях, когда зависимости $M = M(\varphi, \omega)$ и $I = I(\varphi)$ в уравнениях (1)–(3) задаются в аналитической форме, выбор приближенного метода решения теряет свою актуальность ввиду возможности назначе-

ния маленького шага расчета, при котором результаты, полученные разными методами, окажутся близкими друг к другу и к точному решению. Однако в большинстве конкретных задач информация о механических характеристиках сил, действующих на механизм, задается в табличной (графической) форме. Это же относится и к значениям приведенного момента инерции, т. е. исследователь располагает набором дискретных значений M и I . В таких случаях особенно важен правильный выбор численного метода расчета.

Проведем сравнение перечисленных выше методов приближенного решения уравнений движения (1)–(3). Погрешность методов № 1 и № 1а на каждом шаге $\Delta\varphi$ не превышает величину $a(\Delta\varphi)^2$ [3, 4], где a — коэффициент, определяемый задами зависимостей $M(\varphi, \omega)$ и $I(\varphi)$. Следует указать на существенный недостаток метода № 1. Ввиду того, что в первом слагаемом выражения (4) ω_1 записано в знаменателе, возникают значительные сложности при $\omega_1 = 0$. Метод №1а лишен этого недостатка. Большой точности можно достигнуть, используя для расчетов модификацию метода Эйлера, которая известна как метод полуншага. Расчеты показывают, что погрешность этого метода на каждом шаге $\Delta\varphi$ не превосходит величину $Q(\Delta\varphi)^2$. Косвенное указание на такую погрешность имеется и в [3]. Сопоставляя методы полуншага, отметим два существенных недостатка метода № 2. Во-первых, для расчета методом № 2 необходимо иметь дополнительно зависимость $I(\varphi)$, а во-вторых, при $\omega_1 = 0$ решение задачи усложняется (величина ω_1 в знаменателе второго слагаемого выражения (6)). Метод № 2а лишен этих недостатков. Для выражений (9) и (11) методов № 3 и № 3а порядок погрешности не установлен. Однако практические расчеты, проведенные при решении многочленных задач, свидетельствуют о том, что по точности эти методы значительно превосходят ранее рассмотренные.

С целью сравнения приближенных методов проведено решение ряда задач. В результате анализа полученных результатов установлено, что приближенные методы решения уравнений движения механизмов по признаку достигаемой точности расчета условно можно разделить на три группы.

Первую группу образуют методы № 1 и № 1а, которые характеризуются невысокой точностью расчета. Однако простая структура уравнений (4) и (10) позволяет рекомендовать их для быстрых ориентировочных расчетов без использования ЭВМ. Предпочтение при расчетах следует отдавать методу № 1а.

Вторую группу образуют методы № 3 и № 3а, которые обеспечивают наибольшую, чем все остальные методы, точность расчета. Уравнения (9) и (11) этих методов в общем случае могут оказаться неявными относительно искомого $\omega_{1,1}$. В таких случаях эти уравнения целесообразно решать на ЭВМ.

Третью группу образуют методы № 2 и № 2а, которые по точности расчета занимают промежуточное положение между методами первой

и второй групп. Структура ураниений этих методов позволяет решать их с использованием непрофессиональных микрокалькуляторов. Предпочтение при расчетах следует отдавать методу № 2а.

ЛИТЕРАТУРА

1. Баранов Г. Г. Курс теории механизмов и машин.— М.: Машиностроение, 1967.— 508 с.
2. Артоболевский Н. Н. Теория механизмов и машин — М.: Наука, 1988 — 640 с.
3. Демидович Б. П., Марон Н. А., Швабман Э. С. Численные методы анализа — М.: Физматгиз, 1963.— 400 с.
4. Зельдович Я. Б., Мышкис А. Д. Элементы прикладной математики — М.: Наука, 1967.— 645 с.
5. Зинявская Вяч. А., Бессонов А. П. Узлы динамики машинных агрегатов.— М.: Машиностроение, 1964.— 236 с.
6. Бессонова А. П. Динамика механизмов // Спр.: Кинематика, динамика и точность механизмов.— М.: Машиностроение.— 1984.— С. 75—110.
7. Теория механизмов и машин / Под ред. К. В. Фролова.— М.: Высшая школа, 1987.— 490 с.

ЕрПН им. К. Маркса

№ XII. 1989

Изв. АН АрмССР (сер. ТН), • XLIII, № 4, 1990, с. 157—161

МАШИНОСТРОЕНИЕ

УДК 628.517:534.6.08

А. Т. АРАКЕЛЯН, Э. Л. ШАНДАЗЯН

МЕТОДИКА РАСЧЕТА ХАРАКТЕРИСТИК ЗВУКОВОГО ПОЛЯ ЗАГЛУШЕННЫХ КАМЕР

Предлагается новый метод расчета характеристик звукового поля заглушенных камер. Предлагаемый метод в отличие от существующего позволяет получать характеристики звукового поля заглушенной камеры с учетом характеристик и расположения поглощающих поверхностей при любых значениях запаздывания отраженного звука относительно прямого, что значительно увеличивает точность расчета.

Ил. 1. Библиогр.: 4 назв.

Հաղվածում առաջարկվում է խոսք խցիկում ձայնային դաշտի բնութագրելու հարվարկային նոր եղանակ: Ի տարբերություն հայտնի եղանակների՝ հաշվի են առնվում կանոն դակերևույթների բնութագրերն ու դիրքը անբաղադրող ձայնի ուղացման ցանկացած նշանակության դեպքում, որը բերում է հարվարկի հշտության նշանակալի բարձրացման:

Существующий метод расчета характеристик звукового поля заглушенных камер разработан [1] на основе статистической теории при некоторой идеализации формирования звукового поля. При расчете характеристик звукового поля по существующему методу не учитываются значение коэффициента звукопоглощения в зависимости от угла падения звуковой волны, расположение поглощающих поверхностей в помещении относительно источника шума и распределение звукового