

## ПРИМЕНЕНИЕ МЕТОДА УСРЕДНЕНИЯ ДЛЯ ОПТИМАЛЬНОГО РЕШЕНИЯ ЗАДАЧИ РЕГУЛИРОВАНИЯ ПРИ УПРАВЛЕНИИ ДИНАМИЧЕСКИМИ КОЛЕБАТЕЛЬНЫМИ СИСТЕМАМИ

В настоящее время существует большое количество задач, связанных с оптимальным управлением колебательными динамическими системами [1]. Наличие быстрых колебаний в таких системах и их большая размерность приводит к тому, что применение классических методов определения оптимального управления системами становится громоздким, трудоемким, а в некоторых случаях и невозможным. Одним из способов преодоления этих трудностей является применение метода усреднения, позволяющего, по крайней мере, в два раза понизить размерность задачи. В настоящее время теория и практика применения метода усреднения в сочетании с известными методами оптимального управления еще недостаточно разработана.

В данной работе предлагается методика построения оптимальных алгоритмов регулирования при управлении колебательными динамическими системами. Излагается формальная процедура построения алгоритмов и приводится пример решения задачи для стандартной квазилинейной колебательной системы. Рассмотренная методика построения алгоритмов регулирования может быть, например, применена при управлении движением космических аппаратов, в частности, при управлении колебаниями, возникающими при движении космических тросовых систем.

1. Рассмотрим построение управления для квазилинейной колебательной динамической системы, приведенной к стандартному виду:

$$a \frac{d^2 x}{dt^2} + c x = \varepsilon Q(x, \frac{dx}{dt}) + \varepsilon t u, \quad (1)$$

где  $x$  –  $n$ -мерный вектор переменных состояния системы;  $a$  и  $c$  – известные квадратные матрицы;  $Q(x, \frac{dx}{dt})$  – известная  $n$ -мерная вектор-функция, определяющая действующие на систему возмущения;  $u$  – скалярная функция управления;  $t$  – вектор коэффициентов при управлении;  $\varepsilon$  – малый параметр задачи;  $t$  – время;  $n$  – количество степеней свободы.

В системе (1) матрицы  $a$  и  $c$  являются положительно определенными, что обеспечивает существование периодических (или почти периодических) решений для невозмущенной системы, в которую переходит система (1) при  $\varepsilon = 0$  [2]. Возмущаю-

щие функции  $Q(x, \frac{dx}{dt})$  представляют собой квазилинейные функции переменных  $x$  и  $\frac{dx}{dt}$ .

Имея в виду применение в последующем метода усреднения и управление амплитудами колебаний системы (1), зададим критерий оптимальности в виде:

$$I = \varepsilon \int_0^T (K^* b \dot{K} + C u^2) dt, \quad (2)$$

где матрица  $b$  и параметр  $C$  определяют весовые коэффициенты критерия оптимальности,  $K$  – вектор амплитуд главных колебаний невозмущенной системы,  $T$  – время регулирования,  $K^*$  – транспонированный вектор  $K$ .

Ставится задача об оптимальном переводе системы, имеющей в начальный момент времени некоторые заданные амплитуды  $K(0)$ , в начало координат.

2. Поставленная задача оптимального управления решается с помощью применения двух классических методов: принципа динамического программирования Беллмана [3] и метода усреднения [4]. В соответствии с методом усреднения сделаем в системе (1) стандартную замену переменных  $\left\{ x, \frac{dx}{dt} \right\} \Rightarrow \{ K, \varphi \}$ , то есть перейдем от исходных переменных к переменным "амплитуды" – "фазы". После проведения этой замены [5], получим

$$\frac{dA}{dt} = \varepsilon F(A, \varphi) + \varepsilon m_* u \sin(\varphi), \quad \frac{d\varphi}{dt} = \omega + \varepsilon \Phi(A, \varphi) + \varepsilon m_* u \cos(\varphi), \quad (3)$$

где  $F(K, \varphi)$  и  $\Phi(K, \varphi)$  – известные функции, зависящие от исходных возмущений

$Q(x, \frac{dx}{dt})$ ;  $m_*$  – преобразованный вектор коэффициентов при управлении;  $\varphi$  – вектор

фаз колебаний:  $\sin(\varphi) = (\sin(\varphi_1), \dots, \sin(\varphi_n))^*$  и  $\cos(\varphi) = (\cos(\varphi_1), \dots, \cos(\varphi_n))^*$  – векторы составленные из синусов и косинусов фаз колебаний;  $\omega$  – вектор частот колебаний.

Частоты колебаний определяются из характеристического уравнения невозмущенной системы:  $\det(c - a\omega^2) = 0$  [2].

Уравнение в частных производных принципа Беллмана для системы (3) с критерием оптимальности (2) для определения производящей функции  $V$  будет иметь вид:

$$\min_u (\varepsilon K^* bK + \varepsilon C u^2 + \frac{\partial V}{\partial K} \frac{dK}{dt} + \frac{\partial V}{\partial \varphi} \frac{d\varphi}{dt}) = 0. \quad (4)$$

Определяя минимум квадратичной функции в выражении (4), нетрудно получить функцию оптимального управления

$$u^0 = \frac{1}{2C} \left( \frac{\partial V}{\partial K} \lambda \sin \varphi + \varepsilon \right) \dots, \quad (5)$$

где вектор постоянных коэффициентов  $D$  определяется через компоненты матриц  $A$ ,  $C$  и вектора  $m$  исходной системы (1) [5].

Решение уравнения (4) с учетом выражения (5) ищется в соответствии с принципом усреднения в виде ряда

$$i = V^0(K^0) + \varepsilon V_1(K^0, \varphi^0) + \varepsilon^2 \dots, \quad (6)$$

где  $K^0, \varphi^0$  — соответственно усредненные амплитуды и фазы колебаний.

После подстановки ряда (6) в уравнение (4) и усреднения по фазам, получим дифференциальное уравнение в частных производных первого приближения для определения функции  $V^0(K^0)$ :

$$K^* bK + \frac{\partial V}{\partial K} \langle B(K, \varphi) \sin \varphi \rangle - \frac{1}{8C} \left( \frac{\partial V}{\partial K} D \right)^2 = 0, \quad (7)$$

где вектор — функция  $B(K, \varphi)$  определяется действующими в системе возмущениями

$Q(x, \frac{dx}{dt})$ ,  $\langle \cdot \rangle$  — оператор усреднения по фазам  $\varphi$ .

В уравнении (7) верхний индекс (0) у переменных  $K, \varphi, V$  опущен. Решение уравнения (7) ищется в виде положительно определенной квадратичной формы

$V = K^* AK$  методом неопределенных коэффициентов, где  $A$  — симметричная матрица коэффициентов. Положительная определенность функции  $V$  и отрицательная определенность ее полной производной гарантирует в соответствии со вторым методом Ляпунова асимптотическую устойчивость усредненной системы для амплитуд колебаний, которая получается усреднением системы (3). При построении приближенно оптимального управления в уравнении (7) учитывается лишь линейная часть возмущающих функций  $Q(x, \frac{dx}{dt})$ .

3. Изложенный метод построения приближенно-оптимального управления был апробирован на колебательных динамических системах с одной и двумя степенями свободы стандартного вида (1). Задача для системы с одной степенью свободы реша-

лась двумя способами: классическим методом расчета оптимальных регуляторов [3] и предлагаемым методом. Были приняты следующие исходные данные:  $\varepsilon = 0.3$ ,  $\omega = m = b = 1$ ,  $Q(x, \frac{dx}{dt}) = \mu \frac{dx}{dt}$ ,  $\mu = 1$ . Исходная система была неустойчива, так как  $\mu > 0$ . Были получены следующие результаты оптимизации: в обеих системах после оптимизации получилась особая точка "устойчивый фокус", значения критериев оптимальности оказались близкими. Для системы без усреднения  $I = 2.802$ , для системы с усреднением  $I_n = 3.046$ . Фазовые траектории систем с управлением практически совпали.

Для системы с двумя степенями свободы была проведена классификация возможных изменений фазовых портретов системы при введении приближенно оптимального управления (5) с учетом нелинейных возмущений, когда функция  $Q(x, \frac{dx}{dt})$  представляла собой кубический полином по переменным  $x, \frac{dx}{dt}$ . Фазовые портреты системы анализировались на плоскости амплитуд колебаний  $K_1, K_2$ . Выявлено, по крайней мере, пять возможных форм изменений фазовых портретов при введении управления систему с двумя степенями свободы.

#### Библиографический список

1. Черноусько Ф.Л., Акуленко Л.Д., Соколов Б.Н. Управление колебаниями. М.: Наука, 1980.
2. Заболотнов Ю.М. Теория колебаний. Самара: СГАУ, 1999.
3. Летов А.М. Динамика полета и управление. М.: Наука, 1969.
4. Моисеев Н.Н. Асимптотические методы нелинейной механики. М.: Наука, 1980.
5. Заболотнов Ю.М. Оптимальное управление непрерывными динамическими системами. Самара: СГАУ, 2006.