

СЛЕЖЕНИЕ ЗА ЭТАЛОННОЙ МОДЕЛЬЮ НА СКОЛЬЗЯЩИХ РЕЖИМАХ

В.А. Уткин

Институт проблем управления им. В.А. Трапезникова РАН
Россия, 117997, Москва, Профсоюзная ул., 65
E-mail: vicutkin@ipu.ru

Ключевые слова: скользящий режим, эталонная модель, блочный подход.

Аннотация: Решается задача слежения модели объекта управления за заданными значениями, порождаемыми эталонной моделью или генератором заданий. Для случая возмущенных систем для компенсации неизвестных неопределенностей и внешних возмущений используется техника скользящих режимов. Показано, что организация скользящих движений в пространстве невязок объекта управления и генератора заданий позволяет решить поставленную задачу без расширения пространства состояний. Использование блочного подхода позволяет декомпозировать задачи синтеза высокой размерности на независимо решаемые подзадачи меньшей размерности.

1. Введение

Одним из ранних подходов к синтезу адаптивного управления является управление по эталонной динамической модели (Model Reference Adaptive Control, MRAC) [1, 2]. Суть этой задачи заключается в том, чтобы с помощью управления обеспечить сходимость вектора состояния объекта управления к вектору состояния эталонной модели (или та же задача, но относительно выходных переменных). Проблема в решении этой задачи заключается в том, что эталонная модель полностью определена, а модель объекта управления подвержена параметрическим и внешним возмущениям и, кроме того, содержит неучтенные паразитную динамику. Дополнительные сложности возникают в случае высокой размерности модели объекта управления и эталонной модели.

В данной работе задача обеспечения инвариантности к внешним и параметрическим возмущениям решается на основе теории систем с разрывными управлениями, функционирующими в скользящем режиме [3], ставшей уже классическим методом обеспечения робастных свойств замкнутых систем. Кроме того, при движении в скользящем режиме редуцируется порядок исходной модели объекта управления. Дополнительная декомпозиция задачи синтеза обратной связи осуществляется в данной работе с использованием блочного подхода в управлении [4, 5].

Работа организована следующим образом. В разделе 2 на простом примере второго порядка поясняется основная идея предлагаемого подхода. В подразделе 2.1 полагается, что управление может формироваться из непрерывной и разрывной компонент, а в подразделе 2.2 предполагается, что управление может быть только разрывным. В разделе 3 намечается процедура решения задачи слежения за эталонной моделью для нелинейных многомерных систем. В заключении обсуждаются полученные результаты и планы по их развитию.

2. Базовая идея предлагаемого подхода

Поясним основные идеи на примере линейной система второго порядка при действии внешних неконтролируемых возмущений вида [6]

$$(1) \quad \dot{x}_1 = x_2, \dot{x}_2 = u + \eta_2(x, t),$$

где $x = (x_1, x_2)^T \in R^2$ – вектор состояния, доступный для измерения, x_1 – выходная, регулируемая переменная, $u \in R$ – управление, $\eta_2(x, t)$ – неопределенная функция, включающая как собственно внешние возмущения, так и параметрические и функциональные неопределенности модели объекта управления.

Вместе с системой (1) рассматривается эталонная модель вида

$$(2) \quad \dot{z}_1 = z_2, \dot{z}_2 = u_0(z, t),$$

где $z = (z_1, z_2)^T \in R^2$ – вектор состояния, доступный для измерения, $u_0(t) \in R$ – задающее воздействие.

Ставится задача отработки вектором состояния системы (1) вектора состояния системы (2) в предположении об ограниченности возмущений

$$(3) \quad |\eta_2(x(t), t)| \leq N = \text{const}, t \geq 0.$$

В данном разделе предполагается, что управление может состоять из непрерывной и разрывной компонент.

Представим (1), (2) в невязках

$$(4) \quad \dot{e}_1 = e_2, \dot{e}_2 = u - u_0 + \eta_2, e_i = x_i - z_i, i = 1, 2.$$

В рамках блочного подхода введем замену переменных вида

$$(5) \quad \bar{e}_2 = e_2 + ke_1, k = \text{const} > 0.$$

Система (4) относительно замены (5) примет вид

$$(6) \quad \dot{e}_1 = -ke_1 + \bar{e}_2, \dot{\bar{e}}_2.$$

Как видим, задача стабилизации системы (6) сводится к задаче стабилизации второй подсистемы (6) первого порядка.

2.1. Непрерывно-разрывное управление

Синтезируем управление с непрерывной и разрывной составляющими

$$(7) \quad u = u_1 + u_0, u_1 = -M \text{sign}(s_1),$$

где

$$(8) \quad s_1 = \bar{e}_2.$$

Движение в скользящем режиме системы (6) описывается уравнениями

$$(9) \quad \dot{e}_1 = -ke_1.$$

Согласно методу эквивалентного управления (МЭУ) [3] его среднее значение при движении в скользящем режиме по плоскости (8) определяется по следующей схеме:

$$(10) \quad \dot{s}_1 = ke_2 + u_1 + \eta_2 = 0 \Rightarrow u_{1eq} = -ke_2 - \eta_2 = -k(\bar{e}_2 - ke_1) - \eta_2.$$

После подстановки эквивалентного управления (10) в систему (1) имеем

$$(11) \quad \dot{x}_1 = x_2, \dot{x}_2 = -k(\bar{e}_2 - ke_1) + u_0(z, t).$$

Переменная \bar{e}_2 стабилизируется за конечное время, а переменная $e_1 \rightarrow 0$ убывает по экспоненте (9). Таким образом, решена задача «подгонки» вектора состояния модели объекта управления к вектору состояния эталонной модели.

Часто в практических приложениях встречаются ситуации, когда требуется обеспечить движение объекта в соответствии с движением эталонной модели управления из произвольных начальных условий. В этом случае в эталонной модели выставляются начальные условия, равные текущим значениям вектора состояния объекта управления. Другими словами, справедливо

Утверждение 1. Пусть в системе (4), (7) заданы нулевые начальные условия $e_1(0) = x_1(0) - z_1(0) = 0, e_2(0) = x_2(0) - z_2(0) = 0$. Тогда:

1) в системе (6) скользящий режим возникает в начальный момент времени на плоскости $s_1 = 0, t \geq 0$, движение в скользящем режиме описывается подсистемой (9);

2) движения систем (11) $\dot{x}_1 = x_2, \dot{x}_2 = u_0(z, t)$ и (2) $\dot{z}_1 = z_2, \dot{z}_2 = u_0(z, t)$ совпадают при $t \geq 0$.

Из (10) следует, что возникновение скользящего режима обеспечивается выбором амплитуды разрывного управления (7) на основе неравенства [3]

$$(12) \quad M > |ke_2 + \eta_2|$$

и, следовательно, при $e_2 = 0$ имеем $M > N$.

2.2. Разрывное управление

Теперь синтезируем разрывное управление в виде

$$(13) \quad u = -M \text{sign}(s_1),$$

где $s_1 = \bar{e}_2$. Согласно МЭУ имеем:

$$(14) \quad \dot{s}_1 = ke_2 + u - u_0 + \eta_2 = 0 \Rightarrow u_{eq} = -ke_2 + u_0 - \eta_2.$$

Движение системы (6) в скользящем режиме описывается уравнением (9), а движение системы (1) после подстановки эквивалентного управления (14) принимает вид (11). В силу $e_1, \bar{e}_2 \rightarrow 0 \Rightarrow e_1, e_2 \rightarrow 0 \Rightarrow z \rightarrow x$ вектор состояния модели объекта управления (1) асимптотически стремится к вектору состояния эталонной модели (2). Применительно к системе (4), (13) также справедливо Утверждение 1.

Отметим, что при чисто разрывном управлении (13) нижняя граница для выбора амплитуды будет больше, чем для выбора амплитуды (12) управления (7):

$$(15) \quad M > |ke_2 + N + u_0|$$

и при $e_2 = 0$ определяется неравенством $M > |N + u_0|$.

3. Нелинейные системы

Рассматривается нелинейная система при действии внешних неконтролируемых согласованных возмущений вида

$$(16) \quad \dot{x} = f(x) + B(x)[u + \eta(x, t)],$$

где $x \in R^n$ – вектор состояния, доступный для измерения, $u \in R^m$ – вектор управлений, $\eta(x, t)$ – вектор, включающий в себя изменение параметров, паразитной динамики и внешние возмущения. Полагается, что $\text{rank} B(x) = m$ и

$$(17) \quad |h_i(x, t)| \leq h_i^+(x, t), i = \overline{1, m},$$

где $h_i^+(x, t)$ – известные положительные скалярные функции.

Вместе с системой (16) рассматривается эталонная модель вида

$$(18) \quad \dot{z} = f(z) + B(z)u_0(z, t),$$

где $z \in R^n$ – вектор состояния, доступный для измерения, $u_0(z, t) \in R^m$ – задающее воздействие.

Ставится задача отработки вектором состояния системы (16) вектора состояния системы (18).

3.1. Разрывное управление

С помощью невырожденной замены переменных система (16) может быть преобразована к регулярной форме [7, 8]

$$(19) \quad \dot{x}_1 = f_1(x_1, x_0), \dot{x}_0 = f_0(x_1, x_0) + B_0(x_1, x_0)[u + \eta(x, t)],$$

где $x_1 \in R^{n-m}, x_0 \in R^m$ и $\text{rank} B_0(x_1, x_0) = m$. Аналогичное преобразование приводит эталонную модель (18) также к регулярной форме

$$(20) \quad \dot{z}_1 = f_1(z_1, z_0), \dot{z}_0 = f_0(z_1, z_0) + B_0(z_1, z_0)u_0.$$

Предполагается выполнение условий

$$(21) \quad \mathbf{rank} \left\{ \frac{\partial f_1(x_1, x_0)}{\partial x_0} \right\} = \mathbf{rank} \left\{ \frac{\partial f_1(z_1, z_0)}{\partial z_0} \right\} = n - m = m.$$

После введения замены переменных

$$(22) \quad \bar{x}_0 = f_1(x_1, x_0) + Kx_1, K = \text{diag}\{k_i\}, k_i = \text{const} > 0, i = \overline{1, m}$$

система (19) представима в виде

$$(23) \quad \dot{x}_1 = -Kx_1 + \bar{x}_0, \dot{\bar{x}}_0 = 0.$$

С помощью аналогичной замены переменных

$$(24) \quad \bar{z}_0 = f_1(z_1, z_0) + Kz_1, K = \text{diag}k_i, k_i = \text{const} > 0, i = \overline{1, m}$$

система (21) представима в виде

$$(25) \quad \dot{z}_1 = -Kz_1 + \bar{z}_0, \dot{\bar{z}}_0 = 0.$$

Запишем системы (23) и (24) в невязках $e_1 = x_1 - z_1, \bar{e}_0 = \bar{x}_0 - \bar{z}_0$:

$$(26) \quad \begin{aligned} \dot{e}_1 &= -Ke_1 + \bar{e}_0, \\ \dot{\bar{e}}_0 &= \frac{\partial f_1}{\partial x_1} \dot{x}_1 + \frac{\partial f_1}{\partial x_0} [f_0(x_1, x_0) + B_0(x_1, x_0)[u + \eta(x, t)]] - \frac{\partial f_1}{\partial z_1} \dot{z}_1 - \\ &\quad - \frac{\partial f_1}{\partial z_0} [f_0(z_1, z_0) + B_0(z_1, z_0)u_0] \end{aligned}$$

Организация скользящего режима по плоскости $\bar{e}_0 = 0$ обеспечивает асимптотическую сходимость в нуль переменной $e_1 \rightarrow 0$, например, с помощью управления

$$(27) \quad u = \left\{ \frac{\partial f_1}{\partial x_0} B_0(x_1, x_0) \right\}^{-1} M \text{sign}(\bar{e}_2)$$

в предположении $\det \left\{ \frac{\partial f_1}{\partial x_0} B_0(x_1, x_0) \right\} \neq 0$. С учетом $x_1 = z_1, \bar{x}_0 = \bar{z}_0$ из соотношений (22) и (25) следует равенства $f_1(x_1, x_0) = f_1(z_1, z_0)$ и $f_0(x_1, x_0) = f_0(z_1, z_0), \dot{x}_1 = \dot{z}_1 = 0$.

Согласно МЭУ имеем

$$(28) \quad u_{eq} = -\eta(\cdot) + u_0.$$

После подстановки эквивалентного уравнения в (19) получим:

$$(29) \quad \dot{x}_1 = f_1(x_1, x_0), \dot{x}_0 = f_0(x_1, x_0) + B_0(x_1, x_0)u_0.$$

Как видим, система (29) имеет такую же форму, как и эталонная модель (18) и, следовательно, вектор состояния системы (19) в асимптотике совпадает с вектором состояния эталонной модели. Отметим, что и в данном случае Утверждение 1 также справедливо.

4. Заключение

Побудительным мотивом данного исследования стало изучение обзорной статьи [6] и, в частности, раздела про интегральный скользящий режим (Integral Sliding Mode). Дальнейшее изучение этого вопроса [3] показало ряд недостатков известных результатов:

- вызывает сомнение необходимость в рамках данного подхода в расширении пространства состояний;
- в результате применения интегрального скользящего режима получаются две системы с одинаковой структурой (29) и (18) и утверждается, что при совпадении начальных условий их поведение одинаково. Естественно, что такой результат не применим на практике, поскольку является не грубым как из-за возможной

погрешности установки начальных условий, так и точности компенсации возмущений;

- другое ограничение данного подхода заключается в том, что часто управление принадлежит классу непрерывных функций и не может быть разрывным.

Предложенный в данной работе подход позволяет решить поставленную задачу слежения за заданными сигналами без расширения пространства состояний, а решение задачи стабилизации в невязках обеспечивает робастность замкнутой системы. Последний пункт из перечня выше, по-видимому, может быть решен только за счет расширения пространства состояний с использованием наблюдателей состояния [9] или техники скользящих режимов второго рода (Super-Twisting Algorithm) [3].

Дальнейшее развитие данной тематики видится в применении намеченного подхода к линейным и нелинейным системам общего вида.

Список литературы

1. Уонем У.М. Линейные многомерные системы управления. Геометрический подход. М.: Наука, 1980, 376 с.
2. Никифоров В.О. Адаптивное и робастное управление с компенсацией возмущений. С.Пб: Наука, 2003, 282 с.
3. Utkin V.I., Guldner J., Shi J. Sliding Mode Control in Electromechanical Systems. London: Taylor and Francis, 1999.
4. Дракунов С.В., Изосимов Д.Б., Лукьянов А.Г., Уткин В.А., Уткин В.И. Принцип блочного управления. Часть 1 // Автоматика и телемеханика. 1990. № 5. С. 38-47.
5. Дракунов С.В., Изосимов Д.Б., Лукьянов А.Г., Уткин В.А., Уткин В.И. Принцип блочного управления. Часть 2 // Автоматика и телемеханика. 1990. № 6. С. 20-32.
6. Poznyak A.S., Orlov Yu.V. Vadim I. Utkin and Sliding Mode Control // Journal of the Franklin Institute. 2023. Vol. 360, No.17. P. 12892-12921.
7. Уткин В.А., Уткин В.И. Метод разделения движений в задачах инвариантности // Автоматика и Телемеханика. 1983. № 12. С. 39-48.
8. Лукьянов А.Г., Уткин В.И. Методы сведения уравнений динамических систем к регулярной форме // Автоматика и телемеханика. 1981. № 4. С. 5-13.
9. Краснова С.А., Уткин В.А., Уткин А.В. Блочный подход к анализу и синтезу инвариантных нелинейных систем слежения // Автоматика и телемеханика. 2017. № 12. С. 26-53.