

# Исследование частотного адаптивного ПИД- регулятора

А.Г.Александров

Институт проблем управления РАН

## 1 Введение

В следящих системах часто задающее воздействие является кусочно-постоянной функцией с интервалами постоянства достаточно большими по сравнению с временем затухания переходных процессов в системе. В таких случаях система строится на основе ПИД-регулятора [1],[2]. Для определения его коэффициентов используется упрощенная модель объекта управления, описываемая линейным дифференциальным уравнением первого либо второго порядка с запаздыванием.

Параметры объекта изменяются достаточно медленно и поэтому коэффициенты его модели аппроксимируются кусочно- постоянной функцией. При изменении ее значений регулятор перестраивается, адаптируясь к новым значениям параметров объекта.

Часто предполагают, что эти новые значения известны либо они могут быть идентифицированы по ряду косвенных признаков[3],[4]. Вместе с этим в ряде случаев параметры объекта - не известны, а их косвенная идентификация затруднена неизвестными внешними возмущениями, действующими на объект.

Настоящая работа посвящена исследованию частотного адаптивного регулятора, построенному с использованием конечно-частотной идентификации [5],позволяющей идентифицировать объект при неизвестных ограниченных внешних возмущениях.

## 2 Модель системы

Система с частотным адаптивным ПИД-регулятором описывается уравнениями

$$T^{[p]}\dot{y}(t) + y(t) = k_0^{[p]}u(t - \tau^{[p]}) + f(t - \tau^{[p]}), \quad t \geq t_0, \quad p = \overline{1, N} \quad (1)$$

$$g^{[p]}\dot{u} + u = -k^{[p]} \left( (\varepsilon - v) + \frac{1}{T_i^{[p]}} \int_{t_0}^t (\varepsilon - v) dt + T_d^{[p]} \frac{d(\varepsilon - v)}{dt} \right), \quad \varepsilon(t) = y_{sp}(t) - y(t), \quad (2)$$

где  $y(t)$  и  $u(t)$  – измеряемые выходы объекта (1) и регулятора (2),  $y_{sp}(t)$  – измеряемое задающее воздействие,  $\varepsilon(t)$  – ошибка слежения за задающим воздействием,  $f(t)$  – неизмеряемое внешнее возмущение – неизвестная, ограниченная функция,  $v(t)$  – идентифицирующий сигнал, который является известной функцией времени,  $p$  ( $p = \overline{1, N}$ ) – номер режима работы объекта. Длительность этих режимов определяется интервалами времени

$$I_1 = [t_0, t_1), \quad I_2 = [t_1, t_2), \quad \dots, \quad I_N = [t_{N-1}, t_N), \quad (3)$$

внутри которых коэффициенты  $k_0^{[p]}, T^{[p]}, \tau^{[p]}$  ( $p = \overline{1, N}$ ) объекта – постоянные неизвестные числа.

Коэффициенты регулятора определяются (адаптируются) для каждого режима работы объекта так, чтобы выполнялось требование к допустимой ошибке слежения

$$|\varepsilon(t)| \leq \varepsilon^*, \quad t_p + t_p^a \leq t \leq t_{p+1}, \quad (p = \overline{1, N-1}), \quad (4)$$

где  $\varepsilon^*$  – заданное число,  $t_p^a$  – время адаптации на  $p$ -том интервале, ( $p = \overline{1, N-1}$ ). Предполагается, что интервалы (3) достаточно велики так, что  $t_{p+1} - t_p > t_p^a$  ( $p = \overline{1, N-1}$ ).

Идентифицирующий сигнал  $v(t)$  служит для адаптации регулятора. Он имеет вид

$$v(t) = \rho_1 \sin \omega_1^{[p]} t + \rho_2 \sin \omega_2^{[p]} t, \quad p = \overline{1, N}. \quad (5)$$

Амплитуды  $\rho_1$  и  $\rho_2$  этого сигнала удовлетворяют условию

$$\rho_1 + \rho_2 \leq \eta y_{sp}^*, \quad (6)$$

в котором  $y_{sp}^*$  – известная граница модуля задающего воздействия ( $|y_{sp}(t)| \leq y_{sp}^*$ ),  $\eta$  – заданное положительное число ( $\eta < 1$ ), определяемое допустимым искажением задающего воздействия, а частоты  $\omega_1^{[p]}$  и  $\omega_2^{[p]}$  находятся в процессе адаптации регулятора.

### 3 Алгоритм адаптации

Процесс адаптации регулятора к каждому режиму работы объекта состоит из двух этапов.

На первом этапе длительностью  $[t_p, t_p + t_p^a)$ , ( $p = \overline{1, N}$ ) осуществляется идентификация объекта, результатом которой являются оценки  $\hat{k}_0^{[p]}, \hat{T}^{[p]}, \hat{\tau}^{[p]}$  коэффициентов объекта. Они находятся на основе метода конечно-частотной идентификации [5,6]. На этом этапе объект замкнут регулятором, построенным для предшествующего ( $[p-1]$ -го) режима работы объекта. Далее предполагается, что такая система – асимптотически устойчива. Заметим, что,

если это предположение не выполняется, то нужно отключить регулятор, сформировать

$$u = \frac{1}{k^{[p-1]}}(y_{sp} - v). \quad (7)$$

и идентифицировать объект не замкнутый регулятором.

На втором этапе (длительностью  $[t_p + t_p^a, t_{p+1})$ ,  $(p = \overline{1, N})$ ), используя оценки коэффициентов объекта, вычисляются коэффициенты регулятора, соответствующие текущему ( $[p]$ -му) режиму объекта, и регулятор первого этапа заменяется регулятором второго этапа. Другими словами, коэффициенты регулятора первого этапа текущего режима объекта равны коэффициентам регулятора второго этапа предыдущего режима  $k^{[p,1]} = k^{[p-1,2]}$ ,  $T_i^{[p,1]} = T_i^{[p-1,2]}$ ,  $T_d^{[p,1]} = T_d^{[p-1,2]}$ .

Коэффициенты регулятора второго этапа вычисляются по формулам:

$$g = \frac{\lambda \hat{\tau}}{2(\lambda + \hat{\tau})}, \quad k = \frac{\hat{T} + \hat{\tau}/2}{\hat{k}_0(\lambda + \hat{\tau})}, \quad T_i = \frac{2}{2\hat{T} + \hat{\tau}}, \quad T_d = \frac{\hat{T}\hat{\tau}}{(2\hat{T} + \hat{\tau})}, \quad (8)$$

в которых для краткости опущены указатели  $[p]$  и  $[p, 2]$  режима объекта и этапа регулятора.

Эти формулы приведены в работе [7]. Для пояснения свойств системы с построенным на их основе регулятором преобразуем уравнение (1) по Лапласу при нулевых начальных условиях и запишем его передаточную функцию

$$w_0(s) = \frac{ke^{-\tau s}}{Ts + 1}, \quad (9)$$

где  $s$  – символ преобразования Лапласа.

Используя ПАДЕ-аппроксимацию первого порядка, запишем эту передаточную функцию объекта как

$$w_0^n(s) = \frac{k \left( -\frac{\tau}{2}s + 1 \right)}{(Ts + 1) \left( \frac{\tau}{2}s + 1 \right)}. \quad (10)$$

Передаточная функция регулятора для объекта (10) имеет вид

$$w_c(s) = \frac{(Ts + 1) \left( \frac{\tau}{2}s + 1 \right)}{ks \left( \frac{\lambda\tau}{2}s + \lambda + \tau \right)}, \quad (11)$$

где  $\lambda$  – заданное положительное число ( $\lambda < T$ ).

При таком регуляторе, компенсирующем динамические свойства объекта, уравнение системы (1), (2) с высокой степенью точности описывается (при  $v = 0$ ) уравнением

$$\lambda \dot{y} + y = y_{sp}(t - \tau), \quad (12)$$

из которого следует, что при достаточно медленно изменяющемся задающем воздействии, требования (4) к точности выполняются.

Из выражения (11) следуют соотношения (8)

Время адаптации  $t_{[p]}^a$  включает в себя длительность идентификации  $t_{[p]}^{id}$  и время переходного процесса  $t_{[p]}^{tr}$  после замены регулятора первого этапа на регулятор второго этапа:  $t_{[p]}^a = t_{[p]}^{id} + t_{[p]}^{tr}$ .

## 4 Исследование процесса адаптации

Исследование процесса адаптации осуществлялось путем численных экспериментов. Для этого была разработана директива в пакете АДАПЛАБ [8]. Этот пакет создан в среде MATLAB.

### 4.1 Исходные данные

*Режимы работы объекта* описываются векторами

$$\begin{aligned} k_0 &= [3, 3, 4, 5, 5, 5.6, 7.9, 6.7, 3.6, 6.8, 4.4, 5.9, ], \\ T &= [5, 4, 5.8, 5, 4, 3, 2.8, 5.2, 4.2, 5.8, 13.4, 13.3, ], \\ \tau &= [1, 1.5, 1.5, 2, 1.5, 1, 1.2, 0.8, 3.1, 3.3, 4.3, 3.8, ], \end{aligned}$$

одноименные компоненты которых образуют коэффициенты режима. Так, первый режим описывается набором

$$k_0^{[1]} = 3, \quad T^{[1]} = 5, \quad \tau^{[1]} = 1, \quad (13)$$

второй режим имеет вид

$$k_0^{[2]} = 3, \quad T^{[2]} = 4, \quad \tau^{[2]} = 1.5, \quad (14)$$

и т.д.

Вектора  $k_0$ ,  $T$ , и  $\tau$  формировались генератором случайных чисел и из них были исключены режимы, при которых система, состоящая из объекта замкнутого регулятором предшествующего режима, неустойчива. Кроме того, исключались режимы, в которых  $T^{[p-1]} < \tau^{[p]}/1.6$  и  $T^{[p]} < \tau^{[p]}/1.6$ . Это условие связано с особенностями алгоритма идентификации объекта.

Коэффициенты режимов таковы, что регулятор, построенный для первого режима не обеспечивает устойчивости системы с объектом работающим в четвертом режиме, регулятор для второго режима не обеспечивает устойчивости объекта в шестом режиме и т.д.

*Задающее воздействие*-единичная ступенчатая функция:

$$y_{sp} = 1(t \geq t_0), \quad y_{sp} = 0(t < t_0). \quad (15)$$

*Внешнее возмущение* имеет вид

$$f(t) = 0.3 \text{signsin}(2.1t). \quad (16)$$

*Допустимая ошибка слежения*

$$\varepsilon^* = 0.25.$$

*Идентифицирующий сигнал*

$$v(t) = 0.03 \sin \omega_1^{[p]} t + 0.04 \sin \omega_2^{[p]} t, \quad p = \overline{2, 11}. \quad (17)$$

Для простоты полагаем, что коэффициенты первого режима известны. В этом случае находим по формулам (8) следующие коэффициенты регулятора

$$k = 1.3, \quad T_i = 5.5, \quad T_d = 0.45, \quad g = 0.14. \quad (18)$$

Аналогично, полагаем известными моменты  $t_p$  ( $p = \overline{1, 12}$ ) изменения режима работы объекта.

## 4.2 Моделирование процесса адаптации

### 4.2.1 Анализ при известных коэффициентах режимов работы объекта

При известном объекте были вычислены по формулам (8) коэффициенты регулятора для каждого режима объекта и путем моделирования системы получены ошибки слежения, которые для каждого режима работы объекта удовлетворяют неравенству

$$\varepsilon^* \leq 0.15.$$

При идентифицирующем сигнале ошибка слежения

$$\varepsilon^* \leq 0.2.$$

### 4.2.2 Анализ при неизвестных коэффициентах режимов работы объекта

На первом этапе второго режима работы объекта он замкнут регулятором (18) и на этом этапе осуществляется идентификация этого режима и получены следующие оценки коэффициентов второго режима

$$\hat{k}_0^{[2]} = 2.97, \quad \hat{T}^{[2]} = 3.96, \quad \hat{\tau}^{[2]} = 1.64.$$

Используя эти оценки были вычислены коэффициенты регулятора второго этапа второго режима объекта

$$k^{[2,2]} = 0.78, \quad T_i^{[2,2]} = 4.79, \quad T_d^{[2,2]} = 0.681, \quad g = 0.16$$

На втором этапе объект был замкнут регулятором с этими коэффициентами и требования к точности слежения выполнены. Аналогичные результаты получены для остальных режимов.

Автор благодарен проф. Э.Л.Ицковичу за постановку задачи и обсуждение результатов.

## 5 Литература

1. Ротач В.Я. "Расчет динамики промышленных автоматических систем регулирования". М.: Энергия, 1973.
2. Astrom, K.J. and T. Hagglund "Advanced PID Control" ISA, 2006.
3. Voda A.A. and I.D. Landau "A method for the Auto-calibration of PID Controllers" Automatica, vol.31, No 1, pp.41-53, 1995.
4. Мазуров В.М., А.В. Литюга, А.В. Спицин "Развитие технологий адаптивного управления в SCADA системе TRACE MODE" ж. Приборы и системы, No 1, 2002, сс. 28-33.
5. Александров А.Г. "Адаптивное управление на основе идентификации частотных характеристик". Известия РАН. "Теория и системы управления" ,2, 1995, стр. 63 - 71.
6. Александров А.Г. "Конечно-частотная идентификация: самонастройка испытательных частот". //Сборник научных трудов "Робастное управление и частотная идентификация", ЭПИ МИСиС, 2004, стр. 67-97.
7. Visioli A. "Improving the load disturbance rejection performance of IMC-tuned PID Controllers". 15th Triennial World Congress, Barcelona, Spain. 2002.
8. Александров А.Г., Орлов Ю.Ф., Михайлова Л.С. "Программное обеспечение конечно-частотной идентификации и адаптивного управления многомерными объектами." Труды II международной конференции "Идентификация систем и задачи управления", Москва, 2003, ИПУ, CD-ROM: ISBN 5-201-14948-0, стр. 2531-2556.