プロセス動特性同定ツール 魚谷一則^{*} 江木博志^{**} 重政隆^{**} 根岸靖典^{**}

Identification Tool of Process Dynamics

K. Uotani, H. Egi, T. Shigemasa and Y.Negishi

Abstract— Model-Driven PID control system is useful for systems with long dead time. In order to apply Model-Driven PID controller, it is very important to identify process dynamics properly. We developed an Identification Tool of Process Dynamics for those applications. Applied process dynamics are first order lag plus dead time and first order lag plus dead time plus integral. The Identification Tool is applicable not only dynamics from manipulated variables to process variables but also dynamics from disturbance to process variables.

Key Words: Dynamics, Identification, Control

1 はじめに

プロセスの制御において、PID 制御を用いて制御を行 うことがほとんどであり、そのパラメータチューニング の多くは未だ専門技術者の経験に頼っているのが現状 である. この解決策として, チューニングが簡易かつ高 精度な制御を可能とするコントローラとして制御器内 にモデルを内蔵するモデル駆動 PID 制御があげられる. モデル駆動 PID 制御を用いることで、長いむだ時間を有 するプロセスおよびむだ時間に加えて積分特性を有す るプロセスであったとしても,有効な制御を行うことが できる.しかし,モデル駆動 PID 制御を適用するために はモデルに近似したプロセスの特性把握が必要不可欠 であるのに対し、プロセスには長いむだ時間や外乱など の要素が大きく、正確な特性を得ることは困難である. そこで本論文では、プロセスのステップ応答から動特性 を同定し,モデル駆動 PID 制御をプロセスに効率よく適 用するためのツールの開発事例を紹介する.なお、本ツ ールは操作出力から制御量への動特性を同定するばか りでなく、外乱から制御量への動特性も同定することが でき,積分特性と無駄時間が組み合わさったプロセスの 動特性も同定することができる.

2 モデル駆動 PID 制御^{1),2)}

2.1. モデル駆動 PID 制御の構成

モデル駆動 PID 制御のブロック図を Fig. 1 に示す. 制御システムは、主制御器、PD 補償器、目標値フィ ルタにより構成されている.

^{*} 東芝 IT コントロールシステム(株)

Toshiba IT & Control Systems Corporation

**東芝三菱電機産業システム㈱

Toshiba Mitsubishi-Electric Industrial Systems Corporation

2.1.1 主制御器

主制御器はゲイン要素,プロセス動特性モデル,Q フィルタから構成される.プロセス動特性モデルは一次 遅れ+無駄時間要素であり,主な調整パラメータには下 記のものがある.

- Kc: 制御ゲイン
- Tc:時定数
- Lc: 無駄時間

λ:進み遅れ調整パラメータ



Fig.1 Block diagram of Model Driven PID Controller

2.1.2 PD フィードバック

PD フィードバックは、制御対象が積分系、振動系で あった場合にも、モデル駆動 PID 制御で取り扱える、 一次遅れ+無駄時間系へと主制御器から見た、見かけ の制御対象特性を変換する役割を果たす.

2.2 モデル駆動 PID 制御の特徴

一次遅れ+無駄時間系にモデル駆動 PID 制御を適用 し、モデルと制御対象が一致したときの、目標値変更 に対する制御系の応答を Fig.2 に示す.

目標値をステップ変化させたとき,操作量もステッ プ変化しており,閉ループのまま,制御対象のステッ プ応答が得られている. Fig.2 は理想系応答であるが, パラメータにずれがあっても,ステップ応答に近い応 答波形を得ることができ,閉ループでの同定に有効で ある.



Fig.2 Response of Model Driven PID Controller

3 対象プロセス

基本的には, Fig.3 に示す, P(s), D(s)の同定である.



Fig.3 Block diagram of process identification

具体的には Fig.4(a),(b)に示す2種類のプロセスを同 定の対象としている.プロセス制御では制御対象を一 次遅れ+無駄時間で近似することが一般的であるのと, モデル駆動 PID 制御の内蔵モデルも一次遅れ+無駄時 間であるので、この近似を採用した.



Fig 4(a) Process Model. First order lag + Dead time



Fig 4(b) Process Model. Integral + First order lag + Dead time

4 プロセス同定ツール

4.1 プロセス同定ツールの機能概要

プロセス同定ツールは実プラントへの適用支援のた めのツールであり、プロセス同定だけではなく、チュ ーニングを支援する機能を兼ね備えている.そのため メニューとして、プロセス同定、モデル駆動 PID 制御 の PD フィードバックシミュレーション、プロセス制 御シミュレーション機能を持っており、それらの機能 を連携して使用する.

4.2 プロセス同定機能

制御対象を Fig.4(a),(b)に示す対象プロセスモデルに 近似して,操作量,外乱量に対する,ゲイン K,時定 数 T,無駄時間 L を求める.同定手法としては逐次比 較法と拡張カルマンフィルタによる推定法の二通りに ついて実証した.

4.2.1 プロセスデータ読込み, 表示

プロセスの操作量,制御量,外乱量のトレンドデー タを CSV 形式で読み込み表示する.

レンジや表示区間は任意に設定できるようになって おり,目視でプロセス同定に最適な区間を選択してそ の部分を拡大表示する.読込みデータトレンド表示例 を Fig.5 に示す.



Fig 5 Trend Data sample

4.2.2 プロセス同定

操作量と制御量,外乱量と制御量の関係から, P(s),D(s)を求める.対象が定位系か無定位系かで同定 アルゴリズムが異なるので,どちらの系かを指定する. プロセス同定の詳細は5項で述べる.

4.3 PD フィードバックシミュレーション

プロセス同定結果に基づき,無定位系にモデル駆動 PID 制御を適用するには,PD フィードバックによって, 制御系を定位系に変換する必要がある.このときの PD フィードバック係数 K_f, T_fを決めるためのシミュレー ション画面である.プロセスパラメータK,T,Lを 設定し,K_f,T_fの値を変化させて,見掛けの制御系が 安定な定位形になる様に選択し,そのときのモデルパ ラメータ K,T,Lを波形を合わせることによって求め る.PD フィードバック画面例を Fig.6 に示す.



Fig 6 PD Feed Back Simulation

4.4 モデル駆動 PID 制御, PID 制御比較シミュレーション





プロセス同定結果を用いてモデル駆動 PID 制御をプ ラントに適用するときに、予め従来の PID 制御と制御 性能を比較するためのシミュレーション機能である. 画面例を Fig.7 に示す.

5 プロセス同定機能

5.1 プロセス同定機能の検討

プロセス同定対象は、操作量に対する制御対象応答 P(s)と外乱量に対する制御対象応答 D(s)である.

プロセス同定方法としては逐次比較法と拡張カルマ ンフィルタ法を適用した.

同定が難しい項目としては、無駄時間要素、無定位 系、操作量変動と外乱量変動の混在がある.これらの 項目の克服が研究課題である.

逐次比較法では制御対象モデルのプロセスパラメー タK, T, Lの値を逐次変化させ,操作量に対する制御 応答を計算し,観測制御量との絶対値積算誤差(IAE) が最小となるK, T, Lの値を求めるものである.この 方法では一次遅れ+無駄時間系に対して操作量に対す る制御対象応答 P(s)は満足できる特性を得ることが出 来たが,積分要素が加わった制御対象では満足できる 結果を得ることが出来なかった.積分系では無駄時間, 一次遅れ時定数の同定が困難であった.また一次遅れ 系,積分系共に外乱に対する特性同定が困難であった.

これらの問題を解決するため,拡張カルマンフィル タ法を適用したところ,無定位系に対しても,操作量 に対する制御対象応答で無駄時間,時定数を同定する ことが出来た.また外乱量に対する制御対象応答も条 件に制約はあるが同定することが出来た.

5.2. 拡張カルマンフィルタ³⁾

拡張カルマンフィルタでは時間発展モデル

$$x_{k+1} = f(x_k, u_k, w_k)$$

と、観測モデル

$$y_k = h(x_k, v_k)$$

を考える.ここで、 x_k, u_k, w_k, y_k, v_k はそれぞれ, 状態量,制御対象への入力,システムノイズ,システ ムの観測ベクトル、観測ノイズである.状態量の要素 は制御量および制御対象モデルパラメータ K, T, L である.

先ず, 偏微分行列(ヤコビアン)を計算する.

$$F_{k} = \frac{\partial f}{\partial x} \Big|_{\hat{x}_{k|k}}$$
$$H_{k+1} = \frac{\partial h}{\partial x} \Big|_{\hat{x}_{k+1}}$$

状態の推定値と誤差行列の予測は下式で与えられる.

$$x_{k+1|k} = f(\hat{x}_{k|k}, u_k, 0)$$

$$P_{k+1|k} = F_k P_{k|k} F_k^T + Q_k$$
(2)

ここで, $\hat{x}_{k|k}$: x_k の推定量

 $\hat{x}_{k+1|k}$: $x_{k|k}$ に基づく x_{k+1} の推定量

(1) 式の $f(\hat{x}_{k|k}, u_k, 0)$ は伝達関数モデルを双 一次変換することによって求められる.

 $P_{k|k}$ は $\hat{x}_{k|k}$ の推定誤差の共分散行列, Q_k はシステムノイズの共分散行列である.

ここで、観測量 y_k と状態量との関係は、操作量から K_p, T_p, L_p を推定する例では、h = (1,0,0,0)である. 計測された、操作量 $u_0, u_1, u_2 \cdots$ 、制御量 $y_0, y_1, y_2 \cdots$ から、順次上記式を繰り返し計算することにより、

 K_{p}, T_{p}, L_{p} を求める.外乱の動特性同定の場合は,操作量の代わりに外乱量の時系列データを用いる.

拡張カルマンフィルタ法適用の利点は,逐次比較法 と比較して,同定に要する時間が短いだけでなく,逐 次比較法では同定が困難な無定位系の同定も可能,周 期的外乱の影響を受けにくいことがあげられる.調整 パラメータとしてはノイズ量に対応したQ値の設定で ある.Q値はノイズが大きい計測データの場合は大き く,ノイズが小さい計測データの時は小さくすると良 い同定結果が得られた.

6 プロセス同定の実証

シミュレーションモデルと実プラントデータによる プロセス同定の実証を実施した.

6.1 シミュレーションモデルによる実証

6.1.1 一次遅れ+無駄時間モデル

一次遅れ+無駄時間モデルに高周波周期変動が重畳 した負荷変動外乱を加えて、制御系の同定を実施した. モデルを Fig.8(a)に示す.操作量は手動でステップ変 化させる.先ずは逐次比較法と拡張カルマンフィルタ 法の操作量に対する特性同定の比較を実施し、その結 果を Fig.8(b)(c)に示す.拡張カルマンフィルタ法の方 が一次遅れ、無駄時間の正確な同定が出来る.



Fig 8(a) Simulation model for first order lag and dead time process



Fig 8(b) P(s) Identification Result for first order lag and dead time process by successive approximation



Fig 8(c) P(s) Identification Result for first order lag and dead time process by extended Kalman filter

次に、外乱のステップ変動に対する制御量応答の動 特性を拡張カルマンフィルタ法で求めた結果を Fig.8(d)に示す.外乱そのものに大きなシステムノイズ が乗っているため、操作量変化と比較して同定精度は 低下する.同定結果に対して手動でパラメータを変化 させて微調整も可能である.なお、逐次比較法ではこ のようなシステムノイズが大きい外乱の動特性同定は できなかった.



Fig 8(d) D(s) Identification Result for first order lag and dead time process

6.1.2 一次遅れ+無駄時間+積分系モデル

一次遅れ+無駄時間+積分系モデルに負荷変動外 乱と高周波周期変動を加えて,拡張カルマンフィルタ 法で制御系の同定を実施した.このモデルでは第1段 階で操作量特性を求め,第2段階で制御量と外乱量か ら外乱特性を同定した.操作量に対する特性ではゲイ ンは正確に求められ,動特性も同定誤差3%以内とい う好結果が得られた.外乱量に対しても制御量平衡状 態からの同定は同定誤差5%以内で操作量に対する同 定と同様に求められた.

モデルを Fig.9(a)に,対操作量応答の同定結果を Fig.9(b)に,対外乱量応答の同定結果を Fig.9(c)に示す.



Fig 9(a) Simulation model for first order lag plus dead time plus integral process



Fig 9(b) Identification result of P(s) for first order lag plus dead time plus integral process



Fig 9(c) Identification result of D(s) for first order lag plus dead time plus integral process

6.2 プラント操業データを用いての同定

操業データを用いて無定位系プロセスの同定に適用 した事例を以下に示す. Fig.10 はプロセスの応答実 測波形である.



Fig 10 Process Trend Data of Manipulated, Disturbance and Process variables

外乱は短周期振動が重畳している,同定が難しいプ ロセスである.

同定区間として、P(s)同定はサンプリング区間を 9500~10000 と選んだ.

P(s)同定結果を Fig.11 に示す.制御量変動に対して, 同定結果の変動グラフは良く一致している.



Fig 11 Identification result of P(s) for actual trend data of first order lag plus dead time plus integral process

7 結論

プロセスの動特性同定に拡張カルマンフィルタを適 用した.シミュレーションモデル,実プラント操業デ ータに適用し,許容できる誤差範囲でプラントの動特 性を得ることが出来た.モデル駆動 PID 制御は無駄時 間が支配的なプロセスや積分系と無駄時間が組み合わ さったプロセスに適用し,従来の PID 制御と比較して 制御性の改善に寄与してきた.モデル駆動 PID 制御を 有効活用するには,制御対象の動特性を同定すること が基本である.従来は専門技術者に依存していたが, ツール化することにより,モデル駆動 PID 制御の適用 拡大が可能となる.

文 献

 馬場泰,重政隆,小島文夫,モデル駆動 PID 制御,東芝 レビュー 10月号,58,10,38/41,(2003)

2) 重政隆, 行友雅徳, 馬場泰, 小島文夫, モデル駆動 PID コ ントローラとその調整方法, 計測自動制御学会制御部門大 会, 仙台市民会館, (2005)

3) M. Isabel Ribeiro, Kalman and Extended Kalman Filters: Concept, Derivation and Properties, 31/41, (2004)