

#### (4) 自動制御システムの解析

#### 自動制御システムの特性

自動制御システムの特性を調べるために、

システムを構成する個々の要素の伝達関数を求め  
それらの伝達関数を結合



システムの伝達関数が求められる

実際の自動制御システムで個々の要素の伝達関数を求め、  
数学的にシステム全体の伝達関数を求めることは困難

実験的に特定の信号を入力し、そのときの出力を計測して  
入力と出力の関係を調べる

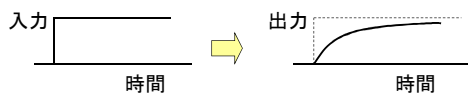


システムの伝達関数が類推できる。

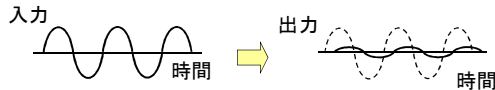
#### 自動制御システムの特性

実際の自動制御システムの特性を調べる方法として

- ・過渡応答法
  - ・・・ステップ信号などを入力し、出力が定常状態  
(安定状態)になるまでの挙動を調べる

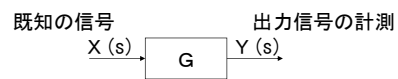


- ・周波数応答法
  - ・・・正弦波信号を入力し、周波数を変化させたときの  
出力の挙動を調べる



#### 自動制御システムの特性

これらの方法により、実際の制御システムに信号を入力し、  
そのときの出力を計測することにより、制御システムの伝達  
関数を類推する



$G(s) = ???$  これを類推する

#### 自動制御システムの特性

多くの自動制御システムは一次遅れ系もしくは二次遅れ系で  
近似できる

一次遅れ系で近似の場合

$$G(s) = \frac{K}{1+Ts}$$

K、T を求めれば良い

二次遅れ系で近似の場合

$$G(s) = K \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

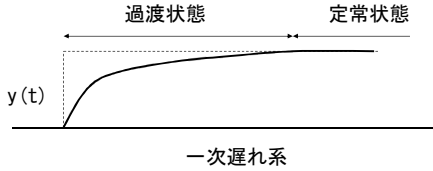
K、 $\zeta$ 、 $\omega_n$  を求めれば良い

#### ①ステップ応答 (過渡応答)

### 過渡応答

自動制御システムにステップ信号を入力したとき、出力が安定するまで、ある程度の時間を要する

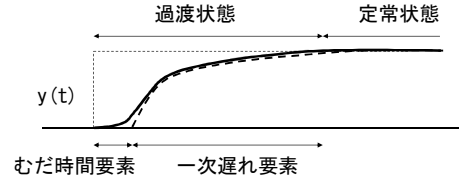
出力が安定するまで・・・過渡状態  
出力が安定した後・・・定常状態



過渡状態での出力の挙動で一次遅れ系の伝達関数を類推する

### 過渡応答

実際の制御システムでは、立ち上がりが遅れる高次遅れ系（2次以上）のものもあるが、この場合は1次遅れ要素とむだ時間要素の和として近似する。



### 過渡応答法によるシステムの解析(一次遅れ系)

自動制御システムに単位ステップ信号を入力し、そのときの出力（インディシャル応答）からシステムの特長（伝達関数）を求める

$$G(s) = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{K}{1+Ts} \quad \begin{matrix} K: \text{ゲイン定数} \\ T: \text{時定数} \end{matrix}$$

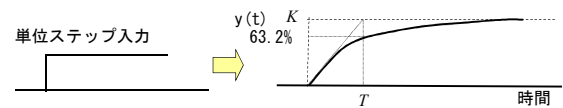
一次遅れ系のインディシャル応答は

$$y(t) = K(1 - e^{-t/T})$$

であることから、出力の挙動を測定し、KとTを求めれば良い。

### 過渡応答法によるシステムの解析(一次遅れ系)

一次遅れ系のインディシャル応答



- 定常状態になったときの出力からKが求められる。
- 出力が定常状態の63.2%になるまでの時間からTが求められる
- t=0での接線の傾きがK/Tになり、1次遅れ系であることが確認できる

### 過渡応答法によるシステムの解析(二次遅れ系)

インディシャル応答から2次遅れ系の伝達関数を求める

$$G(s) = K \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2} \quad \begin{matrix} k: \text{ゲイン定数} \\ \zeta: \text{減衰比} \\ \omega_n: \text{固有角振動数} \end{matrix}$$

このK、 $\zeta$ 、 $\omega_n$ が分かれば良い。

単位ステップ入力 インターネットで図を検索

$\zeta$ によって挙動が異なる

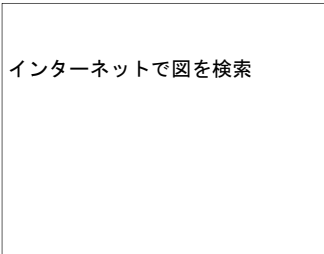
### 過渡応答法によるシステムの解析(二次遅れ系)

- $\zeta=0$ の場合、振幅K、角振動数 $\omega_n$ の振動をし続ける  
 $\omega_n$ : 非減衰固有角振動数 (非減衰振動)  
 $\omega_n = \sqrt{c/a}$
- $0 < \zeta < 1$ の場合、角振動数 $\omega_d$ の振動をしながらKに収束する  
 $\omega_d$ : 減衰固有角振動数 (減衰振動)  
 $\omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}$
- $\zeta > 1$ の場合、振動しないでKに収束する (Kは超えない)  
 $\zeta = 1$  (臨界減衰)  
 $\zeta > 1$  (過減衰)

### 過渡応答法によるシステムの解析(二次遅れ系)

特に、 $0 < \zeta < 1$ の時

遅れ時間  $t_d$   
 行き過ぎ時間  $t_p$   
 立ち上がり時間  $t_r$   
 整定時間  $t_s$   
 最大行き過ぎ量  
 (オーバーシュート)  
 振幅減衰比



### 過渡応答法によるシステムの解析(二次遅れ系)

特に、 $0 < \zeta < 1$ の時

遅れ時間  $t_d$   
 定常状態の50%の所に達するまでの時間

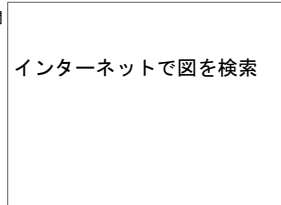
行き過ぎ時間  $t_p$   
 行き過ぎ量が最大になるまでの時間

立ち上がり時間  $t_r$   
 目標値の10~90%の時間

整定時間  
 出力が最終値の±5% (または±2%)  
 までの時間

最大行き過ぎ量 (オーバーシュート)  
 行き過ぎの最大値

振幅減衰比  
 1サイクルごとの振幅の減衰比



### 過渡応答法によるシステムの解析(二次遅れ系)

最大行き過ぎ量、行き過ぎ時間、振幅減衰比、整定時間から  
 $\zeta$ 、 $\omega_n$ を求める

最大行き過ぎ量

$$a_1 = \exp(-\pi \zeta / \sqrt{1 - \zeta^2}) \quad \dots \zeta \text{ が求められる}$$

行き過ぎ時間

$$t_p = \pi / (\omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}) \quad \dots \omega_n \text{ が求められる}$$

振幅減衰比

$$\lambda = \exp(-2 \pi \zeta / \sqrt{1 - \zeta^2})$$

整定時間

$$t_s \doteq 4 / \zeta \omega_n \quad (\Delta = 2\% \text{ のとき})、$$

$$t_s \doteq 3 / \zeta \omega_n \quad (\Delta = 5\% \text{ のとき})$$