サンプル値H<sub>∞</sub>制御に基づく 一次元ダクト系の消音制御

#### 小林泰秀<sup>1</sup>, 藤岡久也<sup>2</sup>

#### 1長岡技術科学大学, 2京都大学

北县

消音制御… 低周波騒音の低減(省スペース,軽量化)
 一次元ダクト系… 最も単純な消音制御対象

北县

消音制御… 低周波騒音の低減(省スペース,軽量化)
 一次元ダクト系… 最も単純な消音制御対象

### しかし, 高価

北景

消音制御… 低周波騒音の低減(省スペース,軽量化)
 一次元ダクト系… 最も単純な消音制御対象

● 一般住宅における換気システム
##気グリル
##気グリル
Y分岐管 100→2×1000
#断熱フレキシブルダクト
#断熱フレキシブルダクト
ステム

普及には低コスト化が重要.

しかし、高価

背景(つづき)

- なぜ高価なのか?

背景(つづき)

#### ● なぜ高価なのか?

 ・環境の変化に追従させたい

 ・ 適応制御 (LMS アルゴリズム)の採用
 → 高速な DSP が必要

● 環境の変化少ない場合は?

- 適応制御(適応後の補償器を実装)
   利点 事前のモデリング不要.手軽.
   欠点 学習係数の調整が難しい
- □バスト制御 (ℋ∞ 制御等)
   利点 試行錯誤の少ない設計が可能
   欠点 モデリング,設計に手間

背景(つづき)

#### ● なぜ高価なのか?

 ・環境の変化に追従させたい

 ・適応制御 (LMS アルゴリズム)の採用
 → 高速な DSP が必要

● 環境の変化少ない場合は?

- 適応制御(適応後の補償器を実装)
   利点 事前のモデリング不要.手軽.
   欠点 学習係数の調整が難しい
- □バスト制御 (ℋ∞ 制御等)
   利点 試行錯誤の少ない設計が可能
   欠点 モデリング,設計に手間

● ディジタル実装

背景(つづき)

#### ● ディジタル補償器設計



背景(つづき)

#### ● ディジタル補償器設計



背景(つづき)

### ● ディジタル補償器設計



• サンプル値  $\mathcal{H}_{\infty}$  設計 … サンプル点間応答を考慮



- 実験装置
- 同定
- 設計
  - 1. 連続時間  $\mathcal{H}_{\infty}$  ベース補償器
  - 2. サンプル値  $\mathcal{H}_{\infty}$  補償器
- 消音制御実験
- まとめ











[目的] wに対して zを小さくする  $K_d(z)$ を設計 (h = 0.001)

同定

$$G(s) = \begin{bmatrix} G_{zw}(s) & G_{zu}(s) \\ G_{yw}(s) & G_{yu}(s) \end{bmatrix}$$

同定

$$G(s) = \begin{bmatrix} G_{zw}(s) & G_{zu}(s) \\ G_{yw}(s) & G_{yu}(s) \end{bmatrix}$$

1. 周波数応答実験: w, u を正弦波として与え, z, y を観測 (h = 0.00005)

同定

$$G(s) = \begin{bmatrix} G_{zw}(s) & G_{zu}(s) \\ G_{yw}(s) & G_{yu}(s) \end{bmatrix}$$

1. 周波数応答実験: w, u を正弦波として与え, z, y を観測 (h = 0.00005)

**2.** 伝達関数に近似: 
$$\bar{G}(s) = \begin{bmatrix} \bar{G}_{zw}(s) & \bar{G}_{zu}(s) \\ \bar{G}_{yw}(s) & \bar{G}_{yu}(s) \end{bmatrix}$$

同定

$$G(s) = \begin{bmatrix} G_{zw}(s) & G_{zu}(s) \\ G_{yw}(s) & G_{yu}(s) \end{bmatrix}$$

1. 周波数応答実験: w, u を正弦波として与え, z, y を観測 (h = 0.00005)

2. 伝達関数に近似: 
$$\bar{G}(s) = \begin{bmatrix} \bar{G}_{zw}(s) & \bar{G}_{zu}(s) \\ \bar{G}_{yw}(s) & \bar{G}_{yu}(s) \end{bmatrix}$$

3. モデル化誤差の見積もり (乗法的摂動モデル)

$$G_{yu}(s) = \bar{G}_{yu}(s) \left( 1 + W_T(s)\delta(s) \right), \ \delta(s) \in \mathbf{BH}_{\infty}$$

# 同定(つづき)



同定(つづき)



MoViC2003 運動と振動の制御シンポジウム – p.9/17

## 補償器の設計

● ロバスト ℋ∞ 性能問題



以下を満足する  $K_d(z)$  を求めよ: **1.**  $\delta \in BH_\infty$  に対して閉ループ系が内部安定 **2.** w から z までの  $\mathcal{H}_\infty$  ノルムを最小化

補償器の設計(つづき)

• 定数スケールド  $\mathcal{H}_{\infty}$  制御問題



以下のもとで、 $k_S > 0$ を最大化する  $K_d(z)$  を求めよ:

1. 閉ループ系が内部安定

**2.** 適当な *d* > 0 に対して閉ループ系のノルムが 1 未満

補償器の設計(つづき)

● 連続時間 ℋ<sub>∞</sub> ベース補償器



- hinfsyn
- $k_S \rightarrow 2.5$
- 61 次

補償器の設計(つづき)

• サンプル値  $\mathcal{H}_{\infty}$  補償器



- $\mathcal{L}_2$ -安定の必要条件:  $\bar{G}_{yw}(s)$  が厳密にプロパ
- $k_S \rightarrow 1.6$
- 61 次

## 補償器の比較



 $K(j\omega)$ ,  $K_d(e^{j\omega h})$ 

## 補償器の比較



 $K(j\omega)$ ,  $K_d(e^{j\omega h})$ 

## 補償器の比較



 $K(j\omega)$ ,  $K_d(e^{j\omega h})$ 



	<i>z</i> の時間応答
制御なし	$\begin{array}{c} 4\\ 2\\ 0\\ -2\\ -4\\ -4\\ 0\\ 2\\ 0\\ 2\\ 0\\ 2\\ 0\\ 2\\ 4\\ 0\\ 2\\ 4\\ 0\\ 2\\ 4\\ 0\\ 2\\ 4\\ 0\\ 2\\ 4\\ 0\\ 2\\ 4\\ 0\\ 2\\ 4\\ 6\\ 8\\ 10 \end{array}$
連続時間 $\mathcal{H}_{\infty}$ $h=0.001$	$ \begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$
連続時間 $\mathcal{H}_{\infty}$ $h=0.00025$	4 2 0 -2 -4 0 2 -4 -4 -4 -4 -4 -4 -4 -4 -4 -4
サンプル値 H <sub>∞</sub> h = 0.001	4 2 0 1 -2 -4 0 2 -4 -4 -4 -4 -4 -4 -4 -4 -4 -4

# 消音制御実験



まとめ

- 一次元ダクトの消音制御系を長いサンプリング周期で実現するためにサンプル値 ℋ∞ 制御を適用した
  - 連続時間 ℋ<sub>∞</sub> ベース設計 サンプリング周期が長くなると制御系が振動的になる
  - サンプル値 ℋ<sub>∞</sub> 制御系設計 消音制御性能を劣化することなく従来手法に比べてサ ンプリング周期を長くすることができる