**T2R2** 東京工業大学リサーチリポジトリ Tokyo Tech Research Repository

# 論文 / 著書情報 Article / Book Information

論題(和文)	   変形増幅機構を有する制振フレーム試験体のモデル化
Title(English)	
著者(和文)	
Authors(English)	Yoriyuki MATSUDA, Daiki Sato, Haruyuki Kitamura, Masato Ishii, Keisuke Yoshie
出典 / Citation	
Citation(English)	, , , pp. 313-316
 発行日 / Pub. date	2018, 3

## 変形増幅機構を有する制振フレーム試験体のモデル化

構造-振動

正会員C	)小川晋平*1	同	松田頼征*1	同	佐藤大樹*2
同	北村春幸*1	同	石井正人*3	同	吉江慶祐*3

制振構造	実効変形	粘性制振壁
動的加振試験	変形増幅機構	

## 1. はじめに

間柱型の制振装置は、それが取り付く梁の曲げ変形により 機能が損なわれる 1)。著者らは、この問題について、粘性制 振壁を対象に梁の中間にピン接合を設けた架構(以下,変形 増幅機構と呼ぶ)を考案し、その有用性を調べてきた 2)。変 形増幅機構は図1に示すように、ピン間の梁を幾何学的に回 転させることで、ダンパーに生じる変形(以下、実効変形と 呼ぶ)を増幅するものである。既報2)では、変形増幅機構を 有する制振構造システムの動的加振試験によって実効変形の 増大を確認した。動的加振試験ではダンパーを中央に設置し た中央フレームと左寄せに設置した左寄せフレームの2種類 を実施した。図2にダンパーを設置した試験状況を示す。試 験結果より、左寄せフレームの方が僅かではあるが、実効変 形比の低下が見られた 2)。左寄せフレームの実効変形比が低 下する要因として、左右の跳ね出し梁の変形が考えられる。 本報の目的は、解析的に部材変形が実効変形比の低下に及ぼ す影響を分析するためのモデルを作成することである。尚モ デル化については、フレームは線材モデルとし、ダンパーは 正弦波を対象としていることから, kelvin 体モデルとする。

### 2. 試験フレーム及び粘性制振壁のモデル化

## 2.1 試験フレームのモデル化

図3に接点番号を示すモデル図を示す。図3のピン支持で ある節点10,32のX方向とY方向並進を拘束している。

図4に要素番号を示すモデル図を示す。図4には40~72の 要素番号を与えた。40~52は梁要素,53~56は回転バネ要素),57~72は柱要素とした。粘性制振壁は接点番号16-17間 に設置する。

表1に要素表を示す。図5にパネルゾーンの詳細図を示す。 図5で示す接点番号7番と8番は同一座標上にあるものとす る。7-8間には回転バネ要素が設定されている。接点番号7-8 は回転変位を共有するように回転バネを設定してモデル化を 行った。パネルゾーンの変形を忠実に再現するために,図5 で柱梁交点の接点番号7と梁端の接点番号12の回転変位を 共有させた。同様に図5で柱梁交点の接点番号8と柱端の接 点番号6,9の回転変位も共有させる。各パネルゾーンでも同 様の処理を行った。回転バネの剛性 pK は下式を用いて算出 する。

$$_{p}K = G \cdot_{p} V$$
 (1)  $_{p}V = d_{c} \cdot d_{b} \cdot t_{p}$  (2)

ここで, *G* はせん断弾性係数, *d*<sub>c</sub> は柱フランジの板厚中心間 距離, *d*<sub>b</sub> は梁フランジの板厚中心間距離, *t*<sub>p</sub> は H 形断面のウ ェブ板厚である。

図6にはパネルゾーン変形図を示す。図6の様に接点8は





	衣   安系衣								
No	部材名	種類	i端	j端	56	右上パネルゾーン	回転バネ	剛	岡川
40	ビーム	剛域	ピン	ピン	57	左下柱	柱	ピン	岡川
41	左下パネルゾーン	剛域	劉	ピン	58	左下パネルゾーン	剛域	ピン	岡川
42	左下跳出し梁	梁	劉	ピン	59	左下パネルゾーン	剛域	副	ピン
43	左下中央梁	梁	ピン	副	60	左柱	柱	副	岡川
44	右下中央梁	梁	罰	ピン	61	左上パネルゾーン	剛域	ピン	岡川
45	右下跳出し梁	梁	ピン	剛	62	左上パネルゾーン	剛域	剛	ピン
46	右下パネルゾーン	剛域	ピン	副	63	左上柱	柱	副	ピン
47	左上パネルゾーン	剛域	副	ピン	64	ダンパー取り付け部	鋼板	削	岡川
48	左上跳出し梁	梁	剛	ピン	65	ダンパー取り付け部	鋼板	剛	岡川
49	左上中央梁	梁	ピン	副	66	左下柱	柱	ピン	岡川
50	右上中央梁	梁	副	ピン	67	左下パネルゾーン	剛域	ピン	岡川
51	右上跳出し梁	梁	ピン	副	68	左下パネルゾーン	剛域	副	ピン
52	右上パネルゾーン	剛域	ピン	副	69	左柱	柱	副	岡川
53	左下パネルゾーン	回転バネ	副	削	70	左上パネルゾーン	剛域	ピン	岡川
54	右下パネルゾーン	回転バネ	岡	削	71	左上パネルゾーン	剛域	削	ピン
55	左上パネルゾーン	回転バネ	岡	剛	72	左上柱	柱	剛	ピン
55 正パネルソーン     回転パネ 開 開 72     左上柱     柱 開 ピン       00     9     7     00       7     00     12       6     12       150     ビン									
义	図5 パネルゾーン詳細図 図6 パネルゾーン変形図								

剛としたが、接点12ではパネルゾーン側をピン、梁側を剛と することで、パネルゾーンの変形に梁が追従することなく梁 のせん断変形を考慮出来るようになっている。 表2には使用する部材の部材表を示す。図4のパネルゾーンを構成する要素(41,58,59etc)は剛体とした。パネルゾーンを構成する要素は断面積A,断面2次モーメントIは十分に大きな値を設定した。また、図4のダンパー取り付け部である要素(64,65)も剛体と設定した。

部材	A(mm <sup>2</sup> )	I(mm <sup>4</sup> )	E(kN/mm <sup>2</sup> )	L(mm)	該当要素番号
跳ね出し梁	11230	202560000	205	480	42, 45, 48, 51
中央梁	11850	202000000	205	675	43, 44, 49, 50
柱	11850	202000000	205	675	57, 63, 66, 72
				1350	60, 69
剛体	8	∞ ∞		150	41, 46, 47, 52, 58, 59
			205	150	61, 62, 67, 68, 70, 71
				825	64.65

表 2 部材表

#### 2.2 粘性制振壁のモデル化

本節では前節図 3 の接点番号 16-17 間に設置する粘性制振 壁のモデル化について述べる。制振壁のモデル化にあたって は、ダンパーを設置したフレーム加振試験の結果を基に解析 パラメータを設定する。試験は正弦波加振試験として、層間 変形  $\delta_4$  の最大振幅に関して 3.3, 8.3, 11, 16.5, 23.6 mm の 5 通り、振動数に関して 0.1, 0.25, 0.5, 1.0 Hz の 4 通りを用い て、4 サイクルずつの加振を行った。図 7 に中央フレームの ダンパー設置加振試験の履歴ループを示す。図 7 にはダンパ ー剛性  $K_4$ を加えて示す。図 7 に示すダンパー剛性  $K_4$ は、ダ ンパーの実効変形  $\delta_d$ -ダンパー粘性抵抗力  $F_d$ の傾きを示し、 式(3)の最小2 乗法によって次式で算出できる。

$$K_{d} = \frac{n \sum \delta_{d}^{(i)} \cdot F_{d}^{(i)} - \sum \delta_{d}^{(i)} \sum F_{d}^{(i)}}{n \sum (\delta_{d}^{(i)})^{2} - (\sum \delta_{d}^{(i)})^{2}}$$
(3)

ここで, iはステップ数, nは総数とする。

図8に図7から求めたダンパー剛性 $K_d$ の速度領域関係を示す。ここで、ダンパー最大速度を $V_d$  max とする。図8より ダンパー速度によるダンパー剛性 $K_d$ は、振動数ごとにx軸及 びy軸を漸近線に取るような形で、曲線上にプロットされる。 それぞれの振動数条件において累乗近似で数式化を行い、そ の結果で図8に併せて示す。図8より振動数・振幅によって  $K_d$ が変化する複雑な特性を持っていることが分かる。本報で は特定の振動数及び振幅を対象とした正弦波加振試験に着目 して、Kelvin体にてモデル化を行う。図9のように非線形粘 性要素と弾性要素を並列に繋ぐKelvin体モデルでダンパーを 表す。ここで、 $C_d$ は内部粘性、 $K_d$ はダンパー剛性、 $\delta_d$ はダン パー全体の変形とする。Kelvin体モデルにおけるダンパー力  $F_d$ は式(4)により示される。

$$F_d = F_C + F_K = C_d |V_d|^{\alpha} \cdot \operatorname{sgn}(V_d) + K_d \cdot \delta_d$$
(4)

ここで、 $F_c$ は図9のダッシュポットに働く力、 $F_K$ は図9のば ねに働く力、 $V_d$ をダンパー速度とする。

次に,ダンパーのモデル化に必要なパラメータ設定につい



図7 中央フレームにおける Fa と δaの関係

て述べる。ダンパー剛性  $K_d$  は図 8 より求めた累乗近似式を用 いて算出を行った。表 3 に解析で使用するダンパー剛性  $K_d$ を まとめて示す。その他のパラメータ( $\alpha$ , $C_d$ )についてはダンパ ーを設置したフレーム加振試験の結果より同定を行った。ス テップ i ,時刻  $t_i$  の計測値  $\delta_{d,i}$ を用い,計測値  $F_{d,i}$ とモデル 式 (6) から得る  $F_d(t_i, \alpha, C_d, K_d)$ の差の 2 乗和,

$$R = \sum_{i=1}^{N} (F_{d,i} - F_d(t_i, \alpha, C_d, K_d))^2$$
(5)

が最小化するように、モデルのパラメータα、C<sub>d</sub>値を様々に仮 定しながら同定する非線形最小2乗法を用いる。ここで、N は実験載荷ステップの総数である。ここに、Nは実験載荷ス テップの総数である。ステップの範囲を設定するにあたって、 粘性体の温度上昇の影響がもっとも少ないと考えられる1/2<sub>×</sub> サイクルから3/2サイクルの正弦波を範囲として設定した。

図 10 に式 (5) による同定結果を示す。図 11 に中央フレーム加振試験における試験時の温度を示す。図 12 にモデル化を行うダッシュの粘性抵抗力について示す。粘性制震壁の粘性係数 *Ca*には、下式を採用する<sup>4</sup>)。

$C_{d1} = 41.2  e^{-0.043t}  (S  /  d)$	$(kN \cdot s/m)$	$(0 \leq V_d / d < 1)$	(6a)
$C_{d2} = 41.2 e^{-0.043t} (S/d^{0.59})$	$(kN \cdot s / m)$	$(1 \leq V_d / d < 10)$	(6b)
$C_{d3} = 63.7 e^{-0.043t} (S/d^{0.4})$	(kN·s/m)	$(10 \leq V_d / d)$	(6c)

上式で, *t*:温度, *d*:粘性制震壁のせん断隙間, *S*:せん断面 積である。本検討では *t*=20 ℃, *d*=0.004 m とする。

図 13 に同定結果よりダッシュポットの粘性抵抗力 Fcを算 出し、図 12 の式(6) より求めた粘性抵抗力と比較を示す。 図 13 には図 11 の最低温度(15 $^{\circ}$ C),最高温度(23 $^{\circ}$ C)を式 (6) に代入した粘性抵抗力と実験結果の関係を示す。図 13 よ り概ね最低温度と最高温度の線上の間に実験結果が収束して いることから、ダンパーで設定したパラメータの妥当性を確 認できた。

図 14 では図 11 (a) ~(b)で求まったパラメータよりダンパ ーモデルを作成し、フレームモデルに組み込み解析を行う。 ダンパー設置中央フレーム加振試験との荷重変形関係を比較 する。図 14 より試験結果と解析による履歴ループは概ねー 致する。解析によるエネルギー吸収量  $E_d$ と実験によるエネ ルギー吸収量  $E_d$ を比較するために、図 15 に  $E_d$  /  $E_d$  を示す。 図 15 ではすべてのパラメータにおいて  $E_d$  /  $E_d$  の値が概ね 1 に集まっていることが確認できる。

同様に解析による最大ダンパー力  $F_d$ 'と実験によるエネル ギー吸収量  $F_d$ を比較するために、図 16 に  $F_d$ '/ $F_d$ を示す。図 16 でもすべてのパラメータにおいて  $F_d$ '/ $F_d$ の値が概ね 1 に 集まっていることが確認できる。

#### 3. 解析結果と実験結果の実効変形比による比較

本章では作成したモデルの妥当性を確認するために実験に よる実効変形比と解析結果の実効変形比を比較する。解析モ デルは2章で示した中央フレームの解析モデルに加えて、ダ



ンパーを左寄せに設置した左寄せフレームのモデルを同様に 作成した。既報<sup>3)~5)</sup>にて左寄せフレームの方が実効変形比の 低下が最も見られた 1.0Hz の加振条件の下,実験結果と解析 結果の比較を図 17 に示す。図 17 より解析モデルでも左寄せ

 $\delta_4$ (mm)

図 15 E<sub>d</sub>'/ Ed

 $\delta_A(\text{mm})$ 

図 16  $F_d$  /  $F_d$ 



図 14 中央フレーム実験結果と解析結果の履歴ループ比較

フレームの方が中央フレームの実効変形を下回ることが確認 できた。また,解析と実験結果による実効変形比を比較する ことで,概ね等しい値を示しており,振幅による傾向も同様 であることが確認できた。よって,本報で示した解析モデル の妥当性が示された。



## 4. まとめ

本論文では,解析的に部材変形が実効変形比の低下に及ぼ す影響を分析するためのモデルを作成した。以下に得られた 知見を示す。

- ダンパーを設置したフレーム加振試験では、履歴ループ によるダンパー剛性 Kd は振動数ごとに x 軸及び y 軸を 漸近線に取るような形で、曲線上に表れる。
- (2) 中央フレーム試験結果と解析モデルによる履歴ループ

はエネルギー吸収量としても概ね一致した。

- (3) 中央フレーム、左寄せフレームの解析モデルでは、実効 変形比が左寄せフレームにて小さくなることが再現出来 ていた。また、実験と解析で振幅による実効変形比の傾 向は概ね一致した。
- (4) ダンパーのモデル化にあたっては、正弦波加振試験を対象として行ったが、本モデルの入力波をランダム波で適用するには今後の課題となる。

#### 謝辞

本研究は,株式会社日建設計,オイレス工業株式会社,東京理科大 学北村研究室,東京工業大学佐藤研究室による共同研究の成果の一 部である。

#### 参考文献

- 1) 倉本洋,小平渉,加藤清也,松井智哉,中村博志,所健,植松工,笠井 和彦,和田章:粘弾性ダンパー付き間柱を設置した鉄骨フレームの 動的挙動,日本建築学会構造系論文集,No.606, pp.97-104, 2006.8
- 2) 戸張涼太,後上和也,石井正人,宮崎充,佐々木和彦,岩崎雄 一,北村春幸,佐藤利昭,吉江慶祐:変形増幅機構を有する制振 構造システムの提案(その1),(その2),日本建築学会関東支部研 究報告集 2014.2
- 3)小川晋平, 岩崎雄一, 石井正人, 佐々木和彦, 佐藤大樹, 北村春幸, 佐藤利昭, 松田頼征, 吉江慶祐:変形増幅機構を有する制振フレー ム試験体の動的加振試験, 日本建築学会構造系論文集, vol.63B, pp285-293, 2017
- 4)パッシブ制振構造設計・施工マニュアル・第2版,(社)日本免震 構造協会(JSSI),2005.
- \*1 東京理科大学 \*2 東京工業大学 \*3 (株) 日建設計