せん断パネルフランジの繰返し載荷下における 所要幅厚比の検討

玉井 宏章\*, 伊藤 優佑\*\*, 廣田 周一郎\*\*\*

# On Required Width-to-Thickness Ratio of Shear Panel Damper under Cyclic Loading.

by

# Hiroyuki TAMAI \* Yusuke Ito, \*\* and Syuichiro HIROTA \*\*\*

It is very important to design keeping the limitation of width-to-thickness ratio for structural member. Shear panel damper was required the high deformation capacity to absorb the seismic energy. To show the requirement for shear panel damper, especially, the width-to-thickness ratio, cyclic loading tests with incremental intensity and material and geometrical nonlinear finite analyses were performed on shear panel damper with various flange's width-to-thickness ratio. Through those results, the required flange's width-to-thickness were discussed.

Key words : Shear Panel, Cyclic Loading, Deformation Capacity, Width-to-Thickness Ratio

# 1 はじめに

制振構造に用いられる鋼材ダンパーにせん断パネルがある. せん断パネルはパネルと左右フランジとから構成されている.

せん断パネルは、大きく塑性変形するので、せん断力を 受け持つパネルの幅厚比や補剛材の形状は重要で、研究が 十分行われている.パネルに所定のせん断力を持たせるた めには、力の釣り合いで生じる曲げ力をフランジで負担す る必要がある.米国耐震基準、AISC<sup>1)</sup>では、シアリンクの フランジ軸耐力に関する規定がある.せん断パネルには、 曲げ力が材軸方向に変化し、複軸歪状態となるため、通常 の梁とは加力状況が異なる.また、局部座屈を防止して安 定した復元力を得るためにはこれらの条件を考慮したフラ ンジ幅厚比制限を設ける必要がある.

本研究では、せん断パネルフランジを対象として、所要 フランジ幅厚比を検討する.まず、パネル形状を適正に設 計しフランジ幅厚比を変化させた試験体について漸増振幅 繰返し載荷実験を行い、繰返し載荷時のフランジ局部変形 挙動がせん断パネルの耐力に及ぼす影響を示す.特に、パ ネル曲げ耐力比、パネル耐力上昇率に着目し、耐力劣化を 限界の判断基準として結果を整理する.次いで、フランジ 形状を様々に変化させた、せん断パネルについて漸増振幅 繰返し載荷試験を行う.更に複合非線形解析を行ってフラ ンジの所要幅厚比を検討する.



- \*\* 工学研究科(Graduate School of Engineering)
- \*\*\* 工学部構造工学コース (Department of Structural Engineering)

 $(a) \quad \mathbb{B} \times \mathbb{C}$ 



図1 せん断パネルの変形性状

# 2 フランジの性能評価法

図1に代表的なせん断パネルを示す.同図には,せん断 パネルが水平力を受けた際の変形性状を(b)健全な場合,(c) フランジに局部座屈が生じる場合について示す.

フランジの形状は、設計で設定したせん断変形角内の繰 返し載荷において、曲げによる軸方向力を十分負担すると ともに局部座屈しないようなフランジ断面積と幅厚比を設 定する必要がある. 文献2ではフランジ軸耐力比とフラン ジ幅厚比によって性能を判定している.

$$\frac{A_f \cdot \sigma_{fu}}{\tau_u \cdot t_w \cdot h/2} \ge \phi \cdot \zeta \ , \quad \frac{b_f}{t_f} \cdot \sqrt{\frac{\sigma_{fy}}{E}} \le 0.33 \tag{1.a,b}$$

ここに、 $A_f: フランジ1$ 枚の断面積、 $b_f:$ 突出幅、 $t_f:$ 板厚、  $E: ヤング係数、 \sigma_{fy}:$ 降伏強さ、 $\sigma_{fu}:$ 引張強さ、 $\tau_u:$ パネル のせん断強さ、h:高さ、 $t_w:$ 板厚、 $\phi:$ パネルの耐力上昇率、  $\zeta:$ 反曲点高さ比(=2·L/h, L:反曲点高さ)である.

(1.a)式を満足するためには次式のパネル曲げ耐力比 *ξ* が 繰り返し載荷時に 1 以下であれば確認できる.

$$\xi = \frac{Q_{w\max} \cdot L}{A_f \cdot \sigma_{fu} \cdot d_f} \le 1$$
<sup>(2)</sup>

ここに,  $Q_{wmax}$ :パネル最大耐力,  $d_f$ :フランジ間距離である.

パネル耐力上昇率 $\phi$ は、フランジは塑性化しているものとすると、せん断パネル全体の最大荷重 $Q_{\max}$ から次式で評価できる.

$$\phi = \frac{Q_{w \max}}{Q_{wu}} \tag{3}$$

ここに,

$$Q_{w\max} = Q_{\max} - Q_{fy} \tag{4.a}$$

$$Q_{fy} = 2 \cdot \frac{M_{fp}}{L}, \quad M_{fp} = \frac{b_f \cdot t_f^2}{4} \cdot \sigma_{fy}, \quad Q_{wu} = \tau_u \cdot d \cdot t_w \quad (4.b \sim d)$$

一方,パネルのせん断座屈によってせん断耐力の低下を まねく塑性せん断座屈を生じるせん断変形角 γ<sub>B</sub> は次式に より求められる.

$$\gamma_B = \frac{1}{2} \cdot \left( \frac{\overline{\gamma}_B}{\gamma_y} + 1 \right) \cdot \gamma_y \tag{5.a}$$

$$\Xi \subseteq kZ,$$

$$\frac{\overline{\gamma}_B}{\gamma_y} = A \cdot \frac{\pi^2}{12 \cdot (1 - \nu^2)} \cdot \frac{1}{\left(\frac{h_s}{t_w} \cdot \sqrt{\frac{\tau_y}{\kappa_c \cdot E}}\right)^2}$$
(5.b)

$$\frac{d_s}{h_s} \ge 1 \mathcal{O} \succeq \stackrel{*}{\approx}, \quad \kappa_c = 8.98 + 5.60 \left/ \left( \frac{d_s}{h_s} \right)^2$$
(5.c)





図3 試験体の形状

表1 試験体シリーズ

	<i>d</i> (mm)	<i>h</i> (mm)	$t_w(\text{mm})$	<i>b</i> (mm)	$t_f$ (mm)
SW-F- I	199.6	199.6	6.2	104.5	6.2
SW-F-II	199.6	199.6	6.2	104.5	6.2
SW-G-II	199.6	199.6	6.2	138.0	4.6
	$\frac{h}{t_w} \cdot \sqrt{\frac{\tau_u}{\kappa_s \cdot E}}$	$\frac{h}{t_w} \cdot \sqrt{\frac{\tau_y}{\kappa_c \cdot E}}$	$\frac{b_{f}}{t_{f}} \cdot \sqrt{\frac{\sigma_{_{fy}}}{E}}$	$\frac{\tau_{_{u}} \cdot t_{_{w}} \cdot d \cdot L}{\sigma_{_{fu}} \cdot A_{_{f}} \cdot d_{_{f}}}$	
SW-F- I	$\frac{h}{t_w} \cdot \sqrt{\frac{\tau_u}{\kappa_s \cdot E}}$ 0.396	$\frac{h}{t_w} \cdot \sqrt{\frac{\tau_y}{\kappa_c \cdot E}}$ 0.278	$\frac{b_f}{t_f} \cdot \sqrt{\frac{\sigma_{j_r}}{E}}$ 0.383	$\frac{\tau_u \cdot t_w \cdot d \cdot L}{\sigma_{fu} \cdot A_f \cdot d_f}$ 0.76	
SW-F- I SW-F- II	$\frac{\frac{h}{t_w} \cdot \sqrt{\frac{\tau_u}{\kappa_s \cdot E}}}{0.396}$ 0.396	$\frac{h}{t_{w}} \cdot \sqrt{\frac{\tau_{y}}{\kappa_{c} \cdot E}}$ 0.278 0.278	$\frac{b_f}{t_f} \cdot \sqrt{\frac{\sigma_{fr}}{E}}$ 0.383 0.383	$\frac{\tau_u \cdot t_w \cdot d \cdot L}{\sigma_{fu} \cdot A_f \cdot d_f}$ 0.76 0.76	

表 2 素材試験結果

	鋼種	t (mm)	$\sigma_{\rm Y}({ m N/mm}^2)$	$\sigma_u(\text{N/mm}^2)$	$\mathcal{E}_{st}(\%)$	$\mathcal{E}_u(\%)$
パネル	SN400B	6.2	387	503	3.3	42.2
フランジ	SN490B	6.2	423	545	2.1	39.5
	SS400	4.5	323	443	0.5	39.3
エンド プレート	SN400B	22.1	293	410	2.0	34.1

$$\frac{d_s}{h_s} < 1 \text{ O} \succeq \stackrel{*}{\approx}, \quad \kappa_c = 5.60 + 8.98 \left/ \left( \frac{d_s}{h_s} \right)^2$$
 (5.d)

であり、 $\gamma_B$ :等価せん断座屈変形角、 $\gamma_y$ :降伏変形角、E: ヤング係数、 $\nu$ :ポアソン比、 $h_s$ :パネル高さないしスチ フナで区切られたサブパネルの高さ、 $t_w$ :パネル板厚、 $d_s$ : パネル内法幅ないしスチフナで区切られたサブパネルの内 法幅、 $\tau_y$ :降伏せん断応力度、Aは実験定数で 3.7 である.



図4 漸増振幅繰り返し載荷プログラム

限界を定めるパネルせん断耐力の低下の要因は以下の 3 つがある.

- フランジの軸耐力不足によってパネルに曲げ力の負担が 生じ、せん断耐力が劣化する.
- 2)フランジの局部座屈によって軸耐力が不足し、上述と同 様にせん断耐力が劣化する.
- 3)パネルのせん断座屈によって斜張力場が形成され, ピン チングが生じるとともにせん断耐力が劣化する.

以降の実験,解析では荷重振幅値の推移から1)~3)の要因 を判断し,所要のフランジ幅厚比,フランジの曲げ抵抗力 に対するパネル曲げ耐力比を検討する.

# 3 実験方法及び解析方法

# 3.1 実験方法の概要

# 〇載荷方法

載荷装置を図2に示す.載荷装置は、全長 6000mmの反 力梁(H-400x400x13x21)上に、L型載荷梁(H-400x400x13x21) と、反力梁に固定したH型鋼台(H-400x400x13x21)の間に試 験体を設置し、水平に保持するパンタグラフをL型載荷梁 上部に取り付け、油圧ジャッキを用いてL型載荷梁を水平 方向に加力して繰返し載荷を行う.加力芯は、せん断パネ ル中心から 50mm 高い位置に設置し、反曲点高さ比を  $\zeta = 1.50$  とした.

## 〇試験体の形状

図3に試験体形状を、表1に試験体シリーズを示す.表 1には、dはパネル幅、hはパネル高さ、 $t_w$ はパネル板厚、  $b_f$ はフランジ突出幅、 $t_f$ はフランジ板厚、 $h/t_w \cdot \sqrt{\tau_u/\kappa_s \cdot E}$ 及び $h/t_w \cdot \sqrt{\tau_y/\kappa_c \cdot E}$ はパネル基準化幅厚比、  $b_f/t_f \cdot \sqrt{\sigma_{fy}/E}$ はフランジ幅厚比、 $(\sigma_{fu} \cdot A_f)/(\tau_u \cdot t_w \cdot h/2)$ はフランジ軸耐力比を示す.

SW-F-I,II試験体はフランジ幅厚比を0.383とし,SW-G-II試験体は 0.595 と大きくなるように設定した.いずれの 試験体も素材のパネル曲げ耐力比  $(\tau_u \cdot t_w \cdot d \cdot L)/(A_f \cdot \sigma_{fu} \cdot d_f)$ は 1.0以下となるよう設定して いる. SW-F-I 試験体は 1 体, SW-F-II試験体は 3 体, SW-G-II試験体は 4 体用意した.



表3 解析用のn 乗硬化則

板厚 部位	动位	鋼種	$\sigma_y$	$\mathcal{E}_{pst}^{*}$	$\varepsilon_0^*$	т	С	п
	可加工		$(N/mm^2)$	-	-	-	$(N/mm^2)$	-
6.2	パネル	SN400B	387	0.031	0.018	8.0	2.10	0.164
6.2	フランジ	SN490B	423	0.019	0.004	8.0	2.10	0.178
4.5,3.0	フランジ	SS400	323	0.005	-0.001	5.0	2.11	0.148

 $\sigma_y$ :降伏応力,  $\varepsilon^*_{pst}$ :加工硬化開始ひずみの塑性成分,  $\varepsilon^*_n$ :修正ひずみ, *m*:修正係数, *C*, *n*:実験定数

表4 解析シリーズ

		b (mm)	- <i>t<sub>f</sub></i> (mm)	$\sigma_{fy}$ (N/mm <sup>2</sup> )	$\sigma_{_{fu}}$ (N/mm <sup>2</sup> )	$\frac{b_f}{t_f} \cdot \sqrt{\frac{\sigma_{fr}}{E}}$	$\frac{\tau_{\scriptscriptstyle u} \cdot t_{\scriptscriptstyle w} \cdot d \cdot L}{\sigma_{\scriptscriptstyle f\! u} \cdot A_{\scriptscriptstyle f} \cdot d_{\scriptscriptstyle f}}$
	SW-F- I	104.5	6.2	423	545	0.383	0.72
٨	SW-F- II	104.5	6.2	423	545	0.383	0.72
А	SW-G-I	138	4.6	323	443	0.595	0.92
	SW-H- II	220	3.1	323	443	1.408	0.86
	SW-H20- Ⅱ	140	3.1	323	443	0.896	1.36
р	SW-H25- Ⅱ	110	3.1	323	443	0.704	1.73
Б	SW-H30- II	80	3.1	323	443	0.512	2.38
	SW-H40- <b>I</b>	50	3.1	323	443	0.320	3.81
		d (mm)	h (mm)	-t <sub>w</sub> (mm)	$\sigma_y$ (N/mm <sup>2</sup> )	$\sigma_u$ (N/mm <sup>2</sup> )	L (mm)
		199.6	199.6	6.2	387	503	150

表 2 に、素材試験結果を示す.表 2 には、 $\sigma_r$  は降伏応 力度、 $\sigma_u$  は引張強さ、 $\varepsilon_u$  は破断伸び、 $\varepsilon_s$  は加工硬化開始 歪を示す.

#### 〇計測方法

図2に示すように、荷重の計測は、試験体に作用するせん断方向荷重*Q*を、変位の計測は、試験体のせん断変形量

としてせん断方向相対変形量 $\delta$ を計測し、変形角 $\gamma$  (= $\delta/h$ ) を求めた.また、局部変形状況を載荷サイクル毎に撮影した.

## 〇加力プログラム

採用した漸増振幅繰返し載荷プログラムを図 4(a).(b)に 示す. SW-F-I 試験体は各振幅で繰返し回数の少ないプロ グラムIを, SW-F-II及び SW-G-II試験体はプログラムII を用いて載荷し,いずれもフランジ,パネルが座屈するま で最終サイクルを繰返して載荷する.尚,プログラムIIは AISC2005 規準の漸増振幅履歴<sup>1)</sup>を縮小倍したものである.

## 3.2 解析の概要

解析対象は、加力芯がパネル中心からずれた正負交番の 水平繰返し載荷を受けるせん断パネルである.

図5に解析モデルを示す.パネル,フランジは8節点薄 板シェル要素を用いている.1節点は,並進と回転の計6 自由度を有している.下端部は全自由度とも固定し,上端 部は,リジッドリンクを用いて加力芯位置に設けた代表節 点と結合した.代表節点では,x方向変位とz軸回りの回 転を固定し,y方向に強制変位で加力し,漸増振幅変形角 を与えた.要素数は192,節点数は642であり板厚方向の 降伏判定点は11層とした.連立1次方程式のソルバーは非 正定値解法を採用している.

#### 〇真応力−対数塑性歪関係

フランジ,パネルは大きな塑性変形を受けるので,塑性 後の真応力一対数塑性歪関係には以下のn乗硬化則を用いた.

降伏棚を除く歪硬化領域における真応力—対数塑性歪関 係は、次式のべき乗硬化則が良好に成立することが知られ ている.

$$\varepsilon_p^* \ge \varepsilon_{pst}^* \mathcal{O} \succeq \stackrel{*}{\equiv}, \quad \sigma^* = \sigma_y^* \cdot C \cdot (\varepsilon_p^* - \varepsilon_0^*)^n \tag{6.a}$$

ここに、 $\sigma_{y}^{*}$ :降伏応力、 $\varepsilon_{p}^{*}$ :塑性ひずみ、 $\varepsilon_{0}^{*}$ :修正ひずみ、 $\varepsilon_{pst}^{*}$ :加工硬化開始ひずみの塑性成分、C,n:実験定数である.

降伏棚の領域は次式で表せる.

$$0 \le \varepsilon_p^* \le \varepsilon_{pst}^* \mathcal{O} \succeq \mathfrak{F}, \quad \sigma^* = \sigma_y^* \tag{6.b}$$

塑性歪の定義から,

$$\varepsilon^* = \varepsilon^*_e + \varepsilon^*_p = \frac{\sigma^*}{E} + \varepsilon^*_p \tag{7}$$

ここに,  $\varepsilon_{\epsilon}^{*}$ :弾性対数歪である.

真応力と公称応力,対数歪と公称歪とには以下の変換則 が成立する.

$$\varepsilon = \exp(\varepsilon^*) - 1, \quad \varepsilon^* = \ln(1 + \varepsilon)$$
 (8.a,b)

 $\varepsilon_p^*$ を定めれば、(6.a,b)式より真応力 $\sigma^*$ が決定され、対応する対数歪は(7)式で得られる. (8.a)、(8.b)式を用いて、対応

する公称応力一公称歪関係が弾性範囲を除いて得られる. 素材試験で公称の降伏応力 $\sigma_y$ ,引張強さ $\sigma_u$ ,一様伸び $\varepsilon_i$ が求まれば、べき乗硬化則の材料定数n, Cは以下のように決定できる.

$$n = \ln(1 + \varepsilon_i) - \varepsilon_0^* \tag{9.a}$$

$$C = \frac{\exp(n + \varepsilon_0^*)}{\frac{\sigma_y}{\sigma_u} \cdot n^n}$$
(9.b)

修正ひずみ  $\varepsilon_0^*$ は,実験,素材試験と適合するように次式 で与える.

$$\varepsilon_0^* = \varepsilon_{pst}^* - m \cdot \frac{\sigma_y}{E} \tag{9.c}$$

ここに, m:修正係数である.

表3に解析に用いた応力一歪関係のべき乗則モデルの諸 定数を示す.

降伏条件は Mises の降伏条件とし、繰返し載荷による履 歴則は、全硬化に対する移動硬化の割合を 0.7 とした複合 履歴則を採用した.

# 〇初期不整と初期応力

初期不整は、左右フランジの下1/4位置の両端、内向きに、集中力5Nを作用させたたわみとして与えた(図5参照). 初期応力は、予備解析によると大きな影響はないため、

初知心力は、 デ備性何によると入さな影響はないため、 導入していない.

# 〇解析シリーズ

表 4 に解析シリーズを示す.素材のパネル曲げ耐力比 ( $\tau_u \cdot t_w \cdot d \cdot L$ )/( $A_f \cdot \sigma_{fu} \cdot d_f$ )を1以下とし、フランジ幅厚比 を変化させたもので、実験を行った SW-F-I、SW-F-II、 SW-G-II 試験体に加えて、フランジ板厚を3.1mm,幅220mm で載荷プログラムII とした SW-H-II 試験体の4 ケース(解 析 シリーズ A)、及び素材のパネル曲げ耐力比 ( $\tau_u \cdot t_w \cdot d \cdot L$ )/( $A_f \cdot \sigma_{fu} \cdot d_f$ )を1以上として不足させ、板厚 を一定にしてフランジ幅を縮小しフランジ幅厚比も変化さ せた SW-H20-II、SW-H25-II、SW-H30-II、SW-H40-II 試 験体の4 ケース(解析シリーズ B)の計8 ケースとした.

#### 4 結果及び考察

実験の結果を図 6~9,写真1に,解析シリーズAの結果を図 6,7,10~13 に,解析シリーズBの結果を図 10,12,14 に それぞれ示す.

図 6 は, (a)SW-F-II 試験体及び(b)SW-G-II 試験体につい ての漸増振幅載荷についてパネルせん断耐力で無次元化し たせん断荷重  $Q/Q_{wu}$  と, せん断変形角  $\gamma$  との関係を, 実験 値を実線で, 解析値を破線で示す.





図 8 パネル耐力上昇率—変形角振幅関係

0.02

0

0.04

0.06

 $\gamma_a$  (rad)

(b) SW-G 試験体

0.08

0.1

0.12

0

0.02

0.04

0.06 0.08

 $\gamma_a$  (rad)

(a) SW-F 試験体

0.1

0.12



図 12 パネル曲げ耐力比—変形角振幅関係(解析シリーズ B)



### 図 13 40 サイクル時の残留変形状況(解析シリーズ A)

図7には、図6と同様な関係を、SW-F-II試験体について(a)41 サイクル目、(b)42 サイクル目について、SW-G-II 試験体について(c)41 サイクル目、(d)42 サイクル目について、それぞれ示す.

図 8 には、パネルせん断耐力で無次元化したパネルせん 断荷重振幅  $Q_{wa}/Q_{wu}$  (パネル耐力上昇率)とせん断変形角  $\gamma_a \varepsilon$ (a)SW-F 試験体及び(b)SW-G 試験体について、それぞ れ示す.尚、同図には、パネルがせん断座屈を生じると予 測される変形角  $\gamma_B = 0.062$ rad を併せて示している.

図 9 には、各振幅時のパネル曲げ耐力比  $(Q_{wa}\cdot L)/(A_f\cdot\sigma_{fu}\cdot d_f)$ とせん断変形角振幅 $\gamma_a$ 関係を (a)SW-F-II試験体、及び(b)SW-G-II試験体について示す.

#### 図 14 40 サイクル時の残留変形状況(解析シリーズ B)

写真1には,各代表的試験体について実験載荷後の残留 変形状況を(a)SW-F-I試験体,(b)SW-G-II試験体及び (c)SW-G-II試験体について,それぞれ示す.

図 10 は、図 8 と同様の関係を SW-H 試験体の解析値について示す.図 11 は、図 9 と同様の関係を SW-H-II 試験体の解析値について示す.図 12 は、図 9 と同様の関係を解析シリーズ B について示しており、(a)SW-H20-II 試験体、(b)SW-H25-II 試験体、(c)SW-H30-II 試験体、及び(d)SW-H40-II 試験体に分けている.図 13 は、解析シリーズ A の 40 サイクル目の(a)SW-F-I 試験体、(b)SW-F-II 試験体、(c)SW-G-II 試験体、及び(d)SW-G-II 試験体について、残留変形状況を示している.尚、パネルのせん断座屈がよく分かるよう x 方向変位の分布から等高線を用いて描いている.

図 14 は、図 13 と同様の状況を解析シリーズ B について 示しており、(a)SW-H20-II 試験体、(b)SW-H25-II 試験体、 (c)SW-H30-II 試験体、及び(d)SW-H40-II に分けている.

以上の結果をもとに以下に示す各項目について考察する. 〇履歴特性

図 6, 図 7 より SW-F 試験体, SW-G 試験体はパネルせん 断座屈変形角  $\gamma_B$ (= 0.062rad) までは良好な紡錘形の履歴特 性を有している.

41 サイクル目には、フランジ座屈ではなくパネルせん断 座屈が生じ始め、42 サイクル目には、一旦荷重が下がり、 また上昇する現象いわゆるピンチングが生じる.

有限要素法による解析値は再降伏時のバラシンガー部の 履歴性状の追跡状況はやや悪いが、等方硬化による耐力上 昇やパネルせん断座屈に基因する耐力劣化性状を良好に追 跡している.

### 〇所要のパネル曲げ耐力比

図 9, 図 11,12 より, 解析シリーズ A の実験値及び, 解 析値はパネル曲げ耐力比は, 各振幅時に, 1.0 以下となり, 解析シリーズ B の解析値は, 1.0 以上となる振幅があり, 最大値で 1.7~3.2 となっている.

図 8 から, SW-F, SW-G 試験体は  $\gamma_a = 0.082$ rad までは, パネル耐力上昇率一せん断変形角振幅関係は一致している ことがわかる.

図 10 から SW-H20~H40 試験体は、パネル耐力上昇率が SW-H 試験体と較べて低下している.

このことから,パネル全体を降伏させて各振幅で最大耐力を維持するためには,パネル曲げ耐力比を1以下に留めておけば良いことがわかる.

### 〇終局変形性状

写真 1, 図 8,10,13,14 より,いづれの試験体も最終的に はパネルにせん断座屈が生じる.また,せん断座屈が生じ るまでは,紡錘形の履歴性状を示す.

荷重振幅が漸増載荷時に低下するためには、パネルのせん断座屈が顕著に表れる必要がある.フランジの局部変形 (座屈)が生じても、せん断耐力計算値よりは低くなるが、 低下挙動は非常に緩やかである.図 14(b)の SW-H25-II 試験 体がその一例である.

# 〇所要のフランジ幅厚比

図 8,10,13,14 より,パネルせん断座屈による耐力低下は, せん断座屈変形角 γ<sub>B</sub>以内を使用条件とすると生じなくな り,また,パネル曲げ耐力比を1.0以内とすれば,せん断 荷重振幅は設計式で予測可能となる.

解析シリーズ A のうち SW-F-I,II, SW-G-II 試験体のフ ランジには顕著な残留変形が生じていない一方,SW-H-II 試験体は生じることから,漸増振幅繰返し載荷時において, 安定した履歴特性を保証するためには,フランジ幅厚比  $b_f/t_f \cdot \sqrt{\sigma_{fy}/E} \ge 0.595$ 以下としておけば良いことがわか る.

# 5 まとめ

パネルを同一にしてフランジ幅厚比を変化させたせん断 パネルについて漸増振幅載荷実験と有限要素法解析を行い, パネル曲げ耐力比,パネル耐力上昇率に着目して考察した. 得られた知見は以下のように要約できる.

- 1)有限要素法解析は、繰返し載荷下におけるせん断パネルの等方硬化による耐力上昇やせん断座屈による耐力劣化 特性を良好に再現できる.
- 2)パネル曲げ耐力比を 1.0 以下に留めておけば,パネル部 全体がせん断降伏状態となり,設計式で耐力予測しうる.
- 3)漸増載荷履歴中の耐力低下は、せん断座屈により生じ、 フランジ座屈では生じない.
- 4)数少ない実験・解析からの知見であるが、パネルせん断 座屈変形角内の載荷で、パネル曲げ耐力比が 1.0 以下で あれば、安定した履歴性状を保証するためのフランジ幅 厚比は 0.595 以下とすれば良い.

### 謝辞

本研究の経費の一部は科学研究費助成事業(学術研究助 成金)(課題番号:26420554,研究代表者:玉井宏章)で賄われ ました.ここに記して謝意を表する.

## 参考文献

- AISC, Mannal of Streel Construction, Load&Resistance Factor Design,vol.1 structural Members, Specifications&Codes,pp.6-172-6-178,1999.
- 2) 日本建築学会:鋼構造制振設計指針, 丸善, 2014.11, pp. 60-112.
- 3) 玉井宏章, 妹尾文貴: せん断パネルダンパーの最適スチフナ 曲げ剛性比について, 日本建築学会構造系論文集, 第79巻, 第706号, pp.1983-1990, 2014.12.
- American Institute of Steel Construction, Inc. (AISC), Seismic Provisions for Structural Steel Buildings, 1997.4.