「拡張ひずみ照査法」の構築に向けたブレース材のベンチマーク実験と解析

名城大学大学院	学生会員	○浅野拳斗	安藤ハザマ	マ 丸山河	京我	瀧上工業	若林滉次良	ß
名城大学	名誉会員	宇佐美勉	名城大学	正会員	渡辺孝一	名城大学	フェロー	葛漢彬

1. まえがき

正負交番の繰り返し軸荷重を受けるブレース材の部材座屈 と局部座屈の連成挙動および低サイクル疲労に関する実験お よび解析的検討を行い,その成果をひずみ照査法 ¹)に取り入 れる「拡張ひずみ照査法」構築に向けた準備的研究を行った.

2. 実験および解析概要

(1) 実験

課題 1)部材座屈変形が低サイクル疲労寿命に及ぼす影響, 課題 2)部材座屈と局部座屈の連成が低サイクル疲労寿命に 及ぼす影響に関する 2 課題を設定し,図-1,表-1 に示すクレ ビス支承で両端をピン支持された部材の繰り返し引張-圧縮 載荷実験を行った.写真-1 は右クレビス支承で,二山クレビ ス(固定)と一山クレビス(鉛直軸周りの回転自由)をシリ ンダピンで接合したピン支承を示し,実験供試体端部は水平 方向に回転変位する構造である.供試体は,H形鋼(SS400材) のウェブを切削して CT1 形鋼,および CT2 形鋼を製作し,表 -1 の No.1~No.3 供試体 12 体を製作した.No.1,2 供試体は課 題 1)用で,No.1 は偏心軸載荷(偏心量 *e*=8.7mm),No.2 は中

心軸載荷である.また, No.3 は課題 2)用の中心軸載荷供試体で,ウェブ(片 持板)の幅厚比パラメータは *R*=0.705,限界ひずみ ²⁾は ε₀/ε_v=2.72 である.

(2)解析

解析は、梁要素を用いた初期横荷重法³⁾によった.解析モデルを図-2に示 す.クレビスは長さ150mmの水平剛棒,軸荷重の偏心(No.1)は長さ*e*=8.7mm の鉛直剛棒でモデル化した.中心軸載荷供試体(No.2,No.3)では*e*=0.0とな る.初期横荷重 *q*の大きさは、文献 3)の算定式から No.3 供試体では *q*=3.66N/mmとなる.解析には Abaqus ver.6.13の Timoshenko はり要素(B31) を用い、ブレース材の要素分割は10分割、構成則はバイリニアー移動硬化 則(2次勾配=*E*/100)、材料定数は**表**-2に示す測定値を用いた.

3. 実験および解析結果

(1) 材料定数および計測

実験供試体の材料定数は JIS 1 号(ウェブ)および5 号(フランジ)引張 試験片を用いて測定した.測定値はフランジとウェブで差があったため、断 面積で重みを付けた平均値を表-2 に示し、これらを数値解析に用いた.右ク レビス支承での計測位置を写真-1 に示す. 左クレビス支承も同様である.供 試体の軸変位 *u* は、二山クレビス底板の軸変位 *u*₁, *u*₂(右クレビス)および

キーワード ひずみ照査法,座屈,低サイクル疲労,拡張ひずみ照査法,初期横荷重法(ILLM)
連絡先 〒468-8502 名古屋市天白区塩釜口 1-501 名城大学理工学部社会基盤デザイン工学科 TEL 052-838-2342



表-1 供試体諸元

No 種類		N _v	r	L (mm)			е	本	課
INO.	(載荷軸)	kŃ	mm	<i>L/r</i> =75	100	125	mm	数	題
1	CT1 (偏心)						8.7	5	
2	CT1 (中心)	314	10.4	780	1,040	1,300	0.0	4	1)
3	CT2 (中心)	376	23.6	1,770	-	-	0.0	3	2)

Ny=全断面降伏軸力, r=断面 2 次半径, L=クレビス間隔, e=偏心量



写真-1 右クレビス支承(u1~v4は D.G.)



形鋼	<i>E</i> (GPa)	σ _y (MPa)	$\overset{arepsilon_y}{(\%)}$	<i>E_{st}</i> (GPa)	$\overset{\mathcal{E}_{st}}{(\%)}$			
CT-1	202	307	0.152	1.20	2.43			
CT-2	202	314	0.155	1.14	2.33			



 u_5, u_6 (左クレビス)を分解精度 0.01 のダイアルゲージ (D.G.)で測定し, $u = \{(u_1+u_2)-(u_5+u_6)\}/2$ から求めた.供試体中央の水平および鉛直変位を D.G.,軸方向ひずみをウェブ両面 2 カ所(端部から 11mm 内側)およびフランジ表面 3 カ所(端部から 11mm 内側と中央)を塑性ひずみゲージ (ゲージ長 5mm)で計測した.

(2) 実験および解析結果

クレビス支承は軸荷重の下で、(a)クレビスとシリンダピンのあそ び、および(b)クレビス構成部品の弾性変形などによる軸変位が生じ、 これらが供試体の軸変形に伴って生ずる剛体変位相当量となる。剛 体変位は左右のクレビスの剛体変位相当量が同一のとき、先に示し た u の算定式を用いれば相殺されて理論的には剛体変位は計測され ない.しかし、(b)に起因する剛体変位は、クレビスの設置条件が同 一でないため必ずしも同一ではなく、uの算定式を用いても補正する ことは出来なかった.この補正できない剛体変位の影響は引張荷重 で顕著であったために、次の方法によって剛体変位を除去した荷重-軸変位履歴曲線を算定した.載荷は、部材中央のフランジ表面中央ま たはウェブ先端の軸ひずみの絶対値の大きい方を制御量として行っ たが、剛体変位の影響を受けない軸ひずみは、初期弾性域(±200kN 以内)において理論値とほぼ一致し、載荷は正しく行われていた.そ こで、剛体変位は軸荷重 N のみに依存する、即ち供試体の材料特性

(弾性,弾塑性)に無関係と見なし,計測軸変形 $u_{exp}(N)$ から補正量 $u_{cor}(N)=u_{e}(N)-u_{e0}(N)を差し引くことによって剛体変位を除去した軸変$ $位 <math>u(N)=u_{exp}(N)-u_{cor}(N)$ を求めた.ここで、 $u_{e}(N)=実験履歴曲線の初期$ $弾性軸変位 (<math>|N| \leq 200$ kN を直線近似した実験値), $u_{e0}(N)=初期弾性軸$ 変位の理論値である.解析では、このようにして求められた <math>N-u(N)履歴曲線の折り返し点のu(N)から載荷プログラムを定め、図-2のモ デルを用いて軸変位増分の複合非線形解析を実施した.得られた結 果の内、課題 2)を対象とした実験供試体 3-75LC(1) (No.3, L/r=75)の 実験および解析結果を図-3 に示す.実験は、部材座屈と局部座屈に よる連成挙動は得られたが、低サイクル疲労の挙動までには至らな かった.図中には、実験および「ひずみ照査法」の手法を用いた局部 座屈発生点の解析値 (図-3(c)でウェブ軸ひずみ ϵ_{web} が限界ひずみ $\epsilon_u=2.72, \epsilon_y=0.422\%$ に到達する点)も図示されている.実験と解析の 履歴挙動は局部座屈発生点までは概ね一致し、局部座屈発生点もほ ぼ一致している.写真-2 に実験終了後の供試体を示す.





写真-2 実験終了後の供試体 (3-75LC(1))

4. あとがき

細長比が大きなブレース材では、部材座屈および局部座屈後に急激な荷重低下が生じ、荷重低下部を連続的に捉 えることが困難で低サイクル疲労の発生まで載荷することが出来なかった.急激な荷重低下を防ぐためには、ブレ ース材座屈後も健全な部材を周辺に配置する、例えばブレース材付きフレーム構造を用いて実験する等の方策が必 要と考えられる.

参考文献:1) 土木学会:鋼·合成構造標準示方書[耐震設計編],2008.2) 織田博孝,宇佐美勉:構造工学論文集, Vol.56A,2010.3) 宇佐美勉, 鈴木元哉, 葛 漢彬:構造工学論文集, Vol.65A,2019,