

変形性能に優れた高強度鋼管の開発

Development of High Strength Linepipe with Excellent Deformability

JFEスチール(株) スチール研究所 鋼材研究部 主任研究員 JFEスチール(株) スチール研究所*1 主席研究員 石川信行 鈴木信久

Nobuhisa Suzuki

Nobuyuki Ishikawa

し はじめに

大規模な地震や凍土地帯で発生する地盤の大変形に対し てパイプラインの安全性を確保するために「ひずみベース設 計」の開発とその適用が進んでいる。「ひずみベース設計」で は、埋設鋼管の局部座屈性能を評価、予測する技術と、それ に対応した変形性能に優れた鋼管が必要である。従来から、 鋼管の局部座屈性能を向上させる一般的な方法は管厚を増加 させることであると認識されているが、管厚を増加させれば パイプラインの建設費用が増加することは周知である。材料 特性を改良することにより、鋼管の変形性能を向上させるこ とが可能ならば、建設費用の増加を最小限に抑えながら、地 震地帯や凍土地帯におけるパイプラインの安全性を確保する ことができる。また、近年のパイプラインの長距離化、高圧 化に対応して、より高強度の鋼管の適用が求められており1)、 API-X80 (降伏強度 550MPa以上) 等の高強度パイプラインの ひずみベース設計とそれに対応した鋼管の開発が強く求めら れている。

本開発では、最初に材料特性を考慮した鋼管の局部座屈ひ ずみの定式化やFEM解析により鋼管の変形挙動を評価し、 実管を用いた大型曲げ実験により検証するとともに、必要 な材料特性を明確にした。次に、局部座屈性能を高めるため の材料特性と鋼材のミクロ組織の関係を解明することによ り材質の最適化を行い、そして最新の厚鋼板製造技術を活用 して、高強度でかつ高変形能の鋼管の大量製造技術を確立し た。本稿ではその開発の概要について紹介する。 2。鋼管の局部座屈性能と材料特性

鋼管の局部座屈特性は鋼管の形状や操業圧力または変形 モードによって複雑に変化するだけでなく、鋼管の材料特性 の影響を大きく受ける。はじめに、軸圧縮を受ける鋼管の限 界座屈ひずみから概説する²⁾。限界圧縮ひずみは応力ひずみ 曲線にべき乗硬化則を用いると(1)式で示される。

$$\varepsilon_{cr} = \frac{4}{3} \sqrt{n} \frac{t}{D} \tag{1}$$

ここで、 ε_{σ} :限界圧縮ひずみ、t:管厚、D:平均管径、n: 硬化指数である。X65以下の鋼管についてn=0.11とし安全 率1.25を考慮すると ε_{α} =35t/D(%)が得られる。これが、 高圧ガス導管耐震設計指針³⁾の圧縮許容ひずみを表す式(ガ ス耐震式)である。これに対して鋼管の変形性能をより適切 に推定するためには、以下に示す解析解⁴⁾を適用することが できる。

$$(\frac{\sigma_{cr}}{\sigma_0})^N = -\frac{1}{2\alpha}(1+\frac{1}{N}) + \frac{4}{3\alpha\sqrt{N}} \frac{E}{\sigma_0} \frac{t}{D} \dots (2)$$
$$\varepsilon_{cr} = \frac{\sigma_0}{E} (\frac{\sigma_{cr}}{\sigma_0}) + \frac{\alpha\sigma_0}{E} (\frac{\sigma_{cr}}{\sigma_0})^N \dots (3)$$

ここで、 ϵ :公称ひずみ、 σ :公称応力、E:ヤング率、 α 、 σ_0 、N: Ramberg-Osgoodの式の定数、 σ_{cr} :限界圧縮応力、 ϵ_{cr} :限界圧縮ひずみである。

表1にAPI材(X60、X70、X80)の代表的な引張特性を示す。 これらは何れも規格最小値であり、一様伸びは6%とした。 これらのAPI材について得られたR-Oパラメータを(2)式 と(3)式に代入して得られた限界圧縮ひずみ曲線を図1に示

* 平成22年度文部科学大臣表彰科学技術賞開発部門受賞テーマ

*1 現 JFEテクノリサーチ (株)

す⁴⁾。3本の曲線を比較すると、X60の限界圧縮ひずみはX80 よりも大きい。X60とガス耐震式の曲線を比較すると、D/t が40よりも大きい範囲で両者は一致している。一方、X70お よびX80の曲線はガス耐震式よりも小さい。この計算例は、 応力ひずみ曲線をSMYSとSMTSで定義した特別の条件で あるが、軸圧縮を受けるX80の変形性能に関する課題を的確 に抽出している。

変形性能に関する上記の課題を解決するためには、高変形 性能を有する材料の開発と同時に、鋼管の変形挙動を理解し 必要な材質指針を明確化することが重要である。次に、鋼管 の圧縮座屈性能と材料の引張変形特性の関係を解析した結 果を示す。表2に、種々のX80の引張特性を示す。規格最小値 で定義した材料特性をX80-SM、降伏比(Y/T)を0.85~0.75 の範囲で変化させた材料をX80-A、B、Cと表す。これらの鋼 管の圧縮限界座屈ひずみを式(2)(3)から求めた結果を図2 に示す⁵⁾。ガス耐震式はX80-SMよりも上側にあり、X80-Aと ほぼ重なっている。また、X80-BとX80-Cはガス耐震式より も上側にある。したがって、降伏比を低減させることにより、

表1 API下限強度材の引張特性

API 5L	SMYS	SMTS	V/T	R-O parameters	
Grade	(MPa)	(MPa)	1/1	α	Ν
X60	413	517	0.80	1.48	18.99
X70	482	565	0.86	1.13	27.13
X80	552	620	0.89	0.86	37

※SMYS:規格下限降伏強度、SMTS:規格下限引張強度





表2 各種X80鋼管の引張特性

API 5L	SMYS	SMTS	V/T	R-O parameters		
Grade	(MPa)	(MPa)	1/1	α	Ν	
X80-SM	552	620	0.89	0.86	37.0	
X80-A	552	650	0.85	0.86	19.0	
X80-B	552	690	0.80	0.86	12.0	
X80-C	552	736	0.75	0.86	9.0	

管厚を増加させることなく、鋼管に要求される圧縮変形性能 を向上させることが可能である。つまり、製造可能な範囲で 材料特性を変化させることにより、耐震設計で要求される鋼 管の変形性能を向上させることができる。

一方、曲げ変形における限界圧縮ひずみを求める解析解は なく曲げ座屈実験データに基づいて幾つかの実験式が提案さ れているのが現状である⁴⁾。そのため、曲げ変形を受ける鋼 管の限界座屈歪を正確に予測するためにはFEM解析の利用 が不可欠となっている。

次に、FEMによる曲げ変形解析の一例を紹介する。外径 762mm、管厚15.6mm、長さ4000mmのX80鋼管を4節点シェ ル要素でモデル化し、モーメントアームを介して曲げ変形を 加える解析を行った⁶⁷⁾。このとき、鋼管の幾何学的初期不整 として、外径 (OD)、管厚 (WT)、軸方向不陸 (BL) (図3)を 実際の鋼管で測定し、それぞれを考慮したFEMモデルを作 成した。曲げ変形のFEM解析で得られた曲げ角度 (θe)と 曲げモーメント (M)の関係を図4に示す。同一サイズのX80 鋼管を用いた曲げ実験結果も合わせて示した。なお、FEM、 実験のいずれも12MPaの内圧を負荷した条件で行った。初期 不整を考慮しないFEM結果は実験データと限界変形までは よく一致しているが、それ以降も変形が増加し限界ひずみを 過大に評価している。一方、幾何学的初期不正を考慮するこ とにより限界変形量が実験値に近づき、(BL+WT)不整と



図2 各種 X80 鋼管の限界座屈ひずみと D/tの関係4)



(OD+WT+BL) 不整を考慮した場合に同一の結果が得ら れた。また、座屈波形の発生状況について計算と実験結果の 比較を図5に示す。座屈波形は鋼管の外面側で試験体中心か ら125mm左側に発生しており、実験結果とほぼ同一である。

このように適切な解析モデルを適用することによって、 FEM解析により極めて精度良く鋼管の曲げ変形挙動を予測 することが可能となる。次に、引張特性の異なる2種類のX80 鋼管を用いた曲げ変形解析結果を行った。表3に解析に用い た鋼管の引張特性と限界圧縮ひずみの計算結果を示す。ここ で、fpは設計係数で内圧による周方向応力と規格下限降伏応 力の比である。限界圧縮ひずみは座屈波形を中心として管軸 方向に分布する圧縮ひずみを平均管径の2倍の標点距離内で 平均化したものである。より降伏比の低いX80鋼管の限界圧 縮ひずみは設計係数0.0で1.87%、0.72で2.82%となってお り設計係数に従って増加している。しかし、一般的なX80鋼 管の限界圧縮ひずみはいずれの条件も低い値である。よっ て、これら2種類の鋼管の局部座屈に対する安全性を考えた 場合、一般的な耐震性能が要求される場合には両者ともに採 用可能であるが、1.5%程度の平均限界曲げひずみが要求さ



図4 X80鋼管の曲げ変形のFEMと実験結果の比較



図5 座屈波形の発生状況(上:FEA、下:実験)

れる地域においてはより降伏比の低い高変形能のX80が選択 される。

以上のように、地震等の地盤変動による変形に対して埋設 パイプラインの安全性を確保するためには、敷設される鋼管 が高い耐座屈性能を有していることが必要であり、材料とし ては表2のX80-Cや表3のHigh strainX80で代表されるよう な高変形能の鋼管が要求される®。また、材料特性としては 加工硬化性能 (n値) が重要であるが、加工硬化性能を表す指 標として、図6に示す応力比の(ある歪範囲での応力の上昇 率)を適用することができる。ここで重要な点は、座屈が発 生するひずみ領域に応じて評価するひずみ範囲を設定するこ とであり⁹、実際の埋設パイプラインの材料要求性能として も適用されている^{10,11)}。

変形能向上のための組織制御技術

本章では、高い加工硬化性能を得るための鋼材の材質制御 方法とそれに基づき開発された高変形鋼管について紹介す る。

連続降伏型でかつ高n値の応力歪曲線を得るための最適な ミクロ組織形態を探索するために、実験のみならずFEM等の 解析的手法による検討も行われている。 図7に単位セルモデ ルというFEMモデルによって解析した、応力歪曲線に及ぼ すべイナイト分率の影響を示す12%。フェライト相そのものは 降伏棚を有しているが、ベイナイトを含んだ二相組織とする ことで連続降伏型の応力ひずみ曲線が得られる。また、図8は Micromechanics による二相組織鋼の解析結果であり、第二相

表3 X80鋼管の材料特性と限界圧縮ひずみ

X80 pipes	Tensile properties		Critical compressive strain (%)				
	YS (MPa)	TS (MPa)	Y/T (%)	$f_D = 0$	0.4	0.6	0.72
High strain	535	696	77	1.87	2.00	2.41	2.82
Conventional	552	619	89	1.14	1.30	1.74	2.27



図6 応力比

の体積分率の増加または強度上昇によってn値が上昇する¹³⁾。

上記に示されたフェライトーベイナイト二相組織は、鋼板 製造プロセスにおける加速冷却温度を高精度に制御すること により得られる。図9に高変形能を有する鋼管のミクロ組織 を示す¹⁴⁾。同様の組織制御技術により製造した各種グレード の鋼管の応力-歪曲線を図10に示す。いずれの鋼管も低降 伏比で従来鋼管の応力歪曲線と比べると一様伸び性能も大 きく向上していることがわかる。上述のようなフェライトー ベイナイト組織の高変形能ラインパイプの他に、鋼板製造に おいて加速冷却直後にオンライン熱処理を適用した新しいプ



図7 応力ひずみ曲線に及ぼすベイナイト分率の影響13)



図9 F-B型高変形能鋼管のミクロ組織の例¹⁴⁾

ロセス¹⁵⁾ (HOP; Heat treatment On-line Process) によりベ イナイトーMA (島状マルテンサイト) 組織を得ることが可 能である¹⁶⁾。これは、加速冷却後の加熱処理によって未変態 オーステナイトへの炭素濃縮を促進されることにより、微細 で粒状のMAが得られることによる。オンライン熱処理を適 用したX80グレードの高変形鋼管のミクロ組織を図11に示 す¹⁷⁾。体積分率で8%程度のMAがあり、マトリクスはベイ ナイト組織となっている。図12にベイナイトーMA型高変形



図10 F-B型高変形能鋼管の応力ひずみ曲線14)



図11 B-MA型高変形能鋼管のミクロ組織の例¹⁷⁾



図12 B-MA型高変形能鋼管の応力ひずみ曲線¹⁷⁾

鋼管の管軸方向応力歪曲線を示す。前述のフェライトーベイ ナイト型の高変形鋼管と同等以上の高い一様伸びが得られて いる。これらの複相組織を有する鋼管は軸圧縮及び曲げ実験 により従来材と比べ高い耐座屈性能が得られることが実証さ れている^{16,17)}。

4 まとめ

本開発により、ひずみベース設計に適合できる高強度鋼管 をはじめて工業化することができた。これにより、国内では 天然ガスパイプラインの地震時における安全性の向上、カナ ダ、ロシア、中国では、ひずみベース設計に基づいた地震地 帯と凍土地帯における長大天然ガスパイプラインプロジェク トの実現に寄与している^{10,11}。

参考文献

- 1) 鈴木信久, 伊木聡, 正村克身: JFE 技報, 17 (2007), 14.
- 2) A.Glover : Proc. Pipe Dreamers' Conference on Application and Evaluation of High-Grade Linepipes in Hostile Environments, (2002)
- 3)日本ガス協会:高圧ガス導管耐震設計指針,(2004),JGA 指-206-03.
- 4) N.Suzuki and M.Toyoda : Proc. 21st Int. Conf. OMAE, (2002), OMAE2002-28253.
- 5) T.Zimmerman : Proc. Pipeline Technology, 5 (1995) , 365.
- 6) N.Suzuki, N.Ishikawa, M.Okatsu, J.Shimamura, S.Endo and J.Kondo : Proc. 6th Int. Pipeline Conf., (2006) ,

IPC2006-10070.

- 7) 鈴木信久, 近藤丈, 嶋村純二: JFE 技報, 17 (2007), 31.
- 8) 鈴木信久,加藤昭彦,吉川正樹,栗原正好,遠藤茂:NKK 技報,167 (1999),44.
- 9) N.Suzuki, J.Kondo, M.Okatsu and S.Igi : Proc. 18th Int. Offshore and Polar Engineering Conf. (2008), 111.
- N.Ishikawa, M.Okatsu, J.Shimamura, S.Endo, R.Muraoka, J.Kondo and N.Suzuki : Proc. 7th Int. Pipeline Conf., (2008) , IPC2008-64506.
- R.Muraoka, J.Kondo, L.Ji, H.Chen, Y.Feng, N.Ishikawa, M.Okatsu, S.Igi, N.Suzuki and K.Masamura : Proc. 8th Int. Pipeline Conf. (2010) , IPC2010-31556.
- 12) 石川信行, 遠藤茂, 栗原正好: CAMP-ISIJ, 14 (2000), 573.
- 13) T.Huper, S.Endo, N.Ishikawa and K.Osawa : ISIJ Int., 39 (1999), 288.
- 14) N.Ishikawa, M.Okatsu, S.Endo and J.Kondo : Proc. 6th Int. Pipeline Conf. (2006) , IPC2006-10240.
- 15) 藤林晃夫, 小俣一夫: JFE 技報, 5 (2004), 8.
- 16) M.Okatsu, T.Shinmiya, N.Ishikawa, S.Endo and J.Kondo: Proc. 24th Int. Conf. On OMAE, (2005), OMAE2005-67146
- 17) N.Ishikawa, M.Okatsu, J.Shimamura, S.Endo, N.Shikanai, R.Muraoka, J.Kondo and N.Suzuki : Proc. 7th Int. Pipeline Conf. (2008) , IPC2008-64507.

(2011年1月20日受付)