# Single Screw Simulator(Ver.9.0.0) 改良成果資料(発表用ダイジェスト版)



## HASL/Single Screw Simulator (Ver.9.0.0)

Copyright© 2013- Hyper Advanced Simulation Laboratory Co., Ltd. All Rights Reserved

# 2018/11/15 株式会社HASL



①固体ソリッド解析機能の改良

# ② 各種輸送方程式に対するSUPG/FEM 陰解法

# ③ スクリュ/バレル 2.5D/3D FEM 熱連成解析

1



①固体ソリッド解析機能の改良



 $V_b = \pi N D_b,$ 

- N: Frequency of screw rotation
- $\overline{\theta}$ : Average helix angle
- $\rho_s$ : Solid density

Mass flux  $G = \pi^2 NHD_b (D_b - H) \rho_s \frac{\tan \varphi \tan \theta_b}{\tan \varphi + \tan \theta_b} \left[ 1 - \frac{e}{\pi (D_b - H) \sin \overline{\theta}} \right]$ 

Darnell & Mol model  $p(z) = p_0 \exp(-\lambda z) 既往 \implies p(z) = p_0 \exp(-\lambda(z)z) 新規$   $\chi = \frac{A_1K_s - B_1}{A_2K_s + B_2},$   $A_1 = W_b f_b \sin \phi + 2Hf_s \sin \theta_b + W_s f_s \sin \theta_b,$   $B_1 = W_b f_b \cos \phi - 2Hf_s \sin \theta_b \frac{\overline{D}}{D_b} \cot \overline{\theta} - W_s f_s \sin \theta_b \frac{D_s}{D_b} \cot \theta_s$   $A_2 = \overline{W}H \sin \overline{\theta}, \qquad f_b, f_s : Dynamic coefficient of friction at barrel and screw surface}$   $B_2 = \overline{W}H \frac{\overline{D}}{D_b} \cos \overline{\theta}, \qquad \theta_b : \text{ Barrel helix angle}$   $K_s = \frac{\overline{D}}{D_b} \frac{\sin \overline{\theta} + f_s \cos \overline{\theta}}{\cos \overline{\theta} - f_s \sin \overline{\theta}} \qquad \theta_s : \text{ Screw helix angle}$  - : Averaged value







表. ケーススタディー覧

	Case	<b>溝深さ</b> (mm)	溶融開始 点(L/D)	最大圧力 (MPa)	
	1	均一 5	5.42	2.319	
	2	均一 4	8.33	0.030	
	3	均一 5 (L/D:1~5) 圧縮 5~4 (L/D:5~10)	6.33	1.094	
=10	) 共通解析条件 L/D:10, 60 rpm, 5 cc/s,				



Copyright© 2010 Hyper Advanced Simulation Laboratory Co., Ltd. All Rights Reserved



固体ソリッドフィード領域内圧力のスクリュ長依存性



□ Side feed流入計算	🗁 💀 Morphological Evo	lution Modelパラメータ設定 ー		解法误扣
Side feed 供給材料 選扔	₹ Sic <sup>1</sup> ひずみ計算	解法選択 〇 Explicit   ● Im	mplicit ┥	—— Explicit: FVM風上差分陽解法
☐ Fiber Attrition Model計算	EA/情報	解析種別 〇 Unsteady	Steady 🔻	Implicit:SUPG/FEM陰解法*)
■ ブロック間情報補間設定 「 ✓ Morphological Evolution Model 計算	定杀奴政/ 市点数最7 □ Morphological e Morophological i	□ Morphological evolution model計算 Morophological Evolution Model 計算パラメータ		Implicit選択の場合、
Morphological Evolution Modelパラメータ	初期液滴半径 (µ 計算時間刻みse	um) 2000 ec) 0.01		非定常:Unsteadyと 定常:Steadyの選択が可能
	計算サイクル数	1000		
	体積分率	0.05		
	液滴合体モデル	パラメータ 1.5E-12		
	表面張力係数(1	N/m) 0.04		
	ひずみ計算最低	肉厚(mm) 0.3		
	- 液滴物性ファイ,	此名		
		読込	選択	*)TSS(ver.6.0.0)改良成果資料参照
		Ē	閉じる	



# 表. 解析法の比較

解析法	計算サイクル数/計算種別	計算時間
新規陰解法	定常解析(計算回数1)	1 sec未満
既往陽解法	非定常解析 (Time increment:0.01 sec, Calculation number:10000)	38 sec







③ スクリュ/バレル 熱連成解析

バレル温度状態支配方程式

定常3D熱伝導方程式:

$$oldsymbol{\kappa}_b\Delta T_b=0$$
 $oldsymbol{\kappa}_b$ :バレル熱伝導率 $T_b$ :バレル温度

境界条件:

$$T_b = T_{heater}$$
:ヒータ設定温度 $\kappa_s \frac{\partial T_s}{\partial h} = -h_{mb} (T_b - T_m)$ :バレル内径面(溶融樹脂接触面) $T_b$ : バレル温度 $T_m$ : 樹脂温度

バレル内径面上エネルギー収支式:

$$\kappa_{s} \frac{\partial T_{s}}{\partial h} + \kappa_{m} \frac{\partial T_{m}}{\partial h} = 0$$





### 熱連成解析計算フロー



バレル熱解析モデル作成

#### 1) Templateを利用し、2.5Dスクリュ 解析モデルを生成





2) バレル熱解析用メッシュ生成ボタンを押して 表示されるフォーム内でバレル熱解析モデルの 肉厚と層分割数を指定

3) メッシュ生成ボタンを押すことにより、 バレル熱解析用モデル (Wedge:三角柱ソリッド要素)を生成



バレル熱解析用メッシュ生成フォーム

メッシュ生成時、バレル熱解析用 モデルは、スクリュ解析モデル名 +拡張子moldの名称で作業フォ

ルダー内に保存されます。



# 温度境界条件の設定

## 4) メッシュファイルインポートをプルダウン選択、ファイルフィルタ をmoldに切り替え、バレル金型解析モデルをインポート



5) 新規実装されたThermal boundary condition set プルダウンメニュを選択し、表示 されるフォームでヒータ設定位置や流入口の 節点をボックスピック選択し温度条件を設定







# スクリュ/バレル熱連成解析の実行

6) 新規実装されたバレル熱連成解析チェックボックスをチェックし、熱連成解析条件設定 ボタンを押して表示されるフォーム内でバレル熱解析用メッシュ、熱伝導率及び熱伝達係 数等の情報を設定。実行ボタンを押すことで熱連成解析を開始。

流入口温度     150     ℃     通過を素「TBXLe     ●へへ       スクリュ回転数     60     rpm     充満率設定     未充満解析       フィードホッパー領域内圧力計算     滞留時間計算パラメータ     計算時間パラメータ       固体輸送領域内圧力計算     ● 自動がラメータ	パレル熱解析設定条件 - ロ ×
ご 溶融体輸送領域内熱流動計算     計算サイクル数     800       ① 溶融体輸送領域内熱流動計算     最大計算サイクル数     2000	バレル熱解析用メッシュ
□ Side feed流入計算 Side feed 供給材料 選択 Side Feed 供給材料 選択 Side Feed 供給材料 27イル出力間隔 100	testmoldthermo 選択
☐ Fiber Attrition Mode計算 FEA/情報 要本教最大值 50000	熱伝導率
□ ブロック間情報補間設定 □ Morphological Evolution Model 計算 □ Morphological Evolution Model 計算 □ フライト側壁補正	90.9 W/m/K
● OFF ○ ON	バレル内径側熱伝達係数 300 W/m2/K
	閉じる 
解析結果ファイル名 Word出力 保存 実行	バレル熱解析設定条件フォーム
ハレル熱理成解析ナコンシュンシュンションションションションションションションションションションションションション	ェックホックスと ボタン



## スクリュ/バレル熱連成解析のポスト処理

Non-Newtonian Thermal Flow Calcualtion iter.= \*\*\*\* barrel temperatue : 197.9667 198.8654 qoutlet= -5.000000 qin = 4.999815 gin= 4.333010 gin= 4.399815 runnerinlet= gprescribed= 5.000000 Screw outlet average pressure : runnerinlet= 0.0000000E+00 sidefeedinlet= 0.0000000E+00 10.72275 Flowoutlet : 4.999815 Non-Newtonian Thermal Flow Calcualtion iter.= \*\*\*\* barrel temperatue : 197.9667 198.8654 qoutlet= -5.000000 qin = 4.999815 qin= 4.999815 ain= 4.999815 runnerinlet= 0.0000000E+00 sidefeedinlet= 0.0000000E+00 aprescribed= 5.000000 Screw outlet average pressure : Flowoutlet : 4.999815 10.72275 Non-Newtonian Thermal Flow Calcualtion iter.= \*\*\*\*\* barrel temperatue : 197.9667 198.8654 99 goutlet= -5.000000 quiret = 4,000000 qin = 4,993815 qin= 4,993815 runnerinlet= 0.0000000E+00 sidefeedinlet= 0.0000000E+00 gprescribed= 5.000000 Screw outlet average pressure : 4.999815 10.72275 Flowoutlet : Non-Newtonian Thermal Flow Calcualtion iter.= \*\*\*\* barrel temperatue : 197.9667 198.8654 qoutlet= -5.000000 gin = 4.999815 qin= 4.999815 runnerinlet= qprescribed= 5.000000 Screw outlet average pressure : runnerinlet= 0.0000000E+00 sidefeedinlet= 0.0000000E+00 10.72275 Flowoutlet : 4.999815 \*\*\*\*\* Thermal Flow Calucation End \*\*\*\*\* ###### Program Normal End !!! Press Any Key

#### 連成熱解析収束状況の経過情報出力

#### 内容12:層温度を選択し、層番号を肉厚分 割数+1に設定して、バレル面樹脂温度を コンター出力



199.044 197.001

194.957

192.914 190.870

188.827

186.783

184.740

182.696

180.653

178.609

176 566

174 522

172,479

170.435

168.392

166.348

164.305

162.261 160.218

158.174

154.087 152.044

150.000

#### スクリュ内溶融樹脂温度分布





バレル温度分布



Copyright© 2010 Hyper Advanced Simulation Laboratory Co., Ltd. All Rights Reserved