Twin Screw Simulator (Ver.8.0.0) 改良成果資料



2021/07/28

株式会社HASL

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

①解析機能の改良

- (1) 多成分サイドフィード解析機能(Multi component flow model) 新規実装機能
- (2) 溶融可塑化解析機能(High Concentration Suspension Melting Model) Revised Version

(3) 液滴分裂/合体解析機能(Morphological Evolution Model)

Revised Version

2 解析時間の高速化・効率化

- (1) GPUを利用した解析時間高速化(*)
 - *NVIDIAグラフィックボードを搭載したPC環境でのみ運用可能です.
- (2) 温度解析機能高速化(1D FDM)
- (3) Job Control Form (解析ジョブの連続投入機能)の改良
- (4) Windowsコマンドプロンプトを利用した解析ジョブ連続&並列実行方法のご紹介



表. 機能比較一覧

解析機能	Ver <8.0.0	Ver 8.0.0
サイドフィード解析機能	サイドフィード位置/個数任意設定, 単一成分,陽解法,非定常解析	サイドフィード位置/個数任意設定, <mark>任意多成分</mark> , <mark>陰</mark> 解法, 非定常/ <mark>定常</mark> 解析
溶融可塑化解析機能	陽解法, 非定常解析, 2.5D	<mark>陰解法, 定常</mark> 解析, 1D
液滴分裂合体解析機能	陽解法,非定常解析,2.5D	<mark>陰解法, 定常</mark> 解析, 1D



(1) 多成分サイドフィード解析機能(Multi component flow model) 新規実装機能



副材iの体積分率(濃度) ϕ_i に対する輸送方程式

$$\frac{D\phi_i}{Dt} = \frac{\partial\phi_i}{\partial t} + u\frac{\partial\phi_i}{\partial x} + v\frac{\partial\phi_i}{\partial y} + w\frac{\partial\phi_i}{\partial z} = 0 \qquad (1)$$



多成分流体の物性

$$f_{mf} = (1 - \sum_{i=1}^{n} \phi_i) f_m + \sum_{i=1}^{n} \phi_i f_{si}$$
(2)

$$f_{mf}$$
: 多成分流体の密度, 粘度, 比熱などの物性 f_m : 主材の密度, 粘度, 比熱などの物性 f_{si} : 副材 i の主材の密度, 粘度, 比熱などの物性



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

輸送方程式(1)の2.5D FEM離散化方程式の導出手順



単位時間当たり要素へ流入する体積増加分 $q_1 \phi_{i,upwind}^n$ の計算手順

<u>節点流量収支式</u>



 $\sum_{i=1}^{4} Q_i = \sum_{ip} Q_{ip} + \sum_{im} Q_{im} = \begin{cases} 0 \text{ for innernode} \\ Q_b \text{ for innernode} \end{cases}$ (4)

※節点流量収支式は, 圧力離散化方程式を解くことで満足される.

単位時間当たり要素eの上流側要素から流出する体積は、

 $-Q_1\phi_{i,e1}-Q_2\phi_{i,e2}$

左の図の位置関係からこの流出流量 の内,要素eに配分される流量は,

 $\left(-Q_1\phi_{i,e1}-Q_2\phi_{i,e2}\right)\frac{Q_3}{Q_3+Q_4}$

$$\therefore q_1 \phi_{i,upwind}^n = \left(-Q_1 \phi_{i,e1} - Q_2 \phi_{i,e2}\right) \frac{Q_3}{Q_3 + Q_4}$$
 他の流入節点に対しても同様の計算手順



輸送方程式(1)の2.5D FEM離散化方程式

$$\left(V_e - \sum_{im} q_{im} \Delta t\right) \phi_{i,e}^n - \sum_i q_{pi} \phi_{i,eupwind}^n \Delta t = \phi_{i,e}^{n-1} V_e \tag{5}$$

定常状態では、 $\Delta t \rightarrow$ 無限大、あるいは、 $\phi_{i,e}^n = \phi_{i,e}^{n-1}$ として、

$$\sum_{im} q_{im} \phi_{i,e}^n + \sum_i q_{pi} \phi_{i,eupwind}^n = 0$$
(6)

すなわち,単位時間当たりに要素へ流入する成分iの体積流量と流出流量が 釣り合い,体積分率が時間的に変化しない定常状態に漸近する.









 $\phi_m(t \to \infty) = 0.5$



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



非定常解析の漸近解=定常解析結果









要素内副材体積総量の時間変化(充満解析と非充満解析結果の比較)





(充満解析と非充満解析結果の比較)











Sub material 1





Sub material 2

スクリュ内濃度(成分体積分率)分布 [-]









Sub material 1 volume fraction [-]





Sub material 2 volume fraction [-]





Multi component fluid viscosity [Pa•s]







多成分サイドフィード解析機能運用方法

① サイドフィード位置の設定(従来通り)

メッシュ生成後, Modify/Boundary Condition Set をプルダウン選択して表示されるフォームにおいてボックスピッ クでサイドフィードに位置する節点を選択します. サイドフィード位置番号を1から順に2,3,・・・と変更し, 設定位置 を変えることで, 複数のサイードフィード条件の設定が可能です. 設定後, メッシュファイルを保存します.

🖷 HASL/TwinScrewSimulator(Ver.8.0.0)				
File Model Modify Template Tool Option	n Help(H)			
TwinScrew Si Boundary Condition Set				
	サイドフィード節点を ボックスピックで選択	Boundary Condition Set Form Frame Fixed 0. 2782. 1 0. 2783. 1 0. 2785. 1 0. 2785. 1 0. 2785. 1 0. 2788. 1 0. 2788. 1 0. 2788. 1 0. 2788. 1 0. 2788. 1 0. 2788. 1 0. 2800. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 0. 2801. 1 1. 2821. 1 1. 2823. 1 2824. 1 1. 2825. 1 Boundary Condition Filen Name Boundary Condition Filen Name Mouse pick Mouse pick Box pick	Node. I.D. Block I.D. Image: Set of the s	サイドフィード番号 を変更することで異 なった位置にサイド ノィードを設定する ことが可能です.



② 多成分情報の個別設定(新規実装機能)

従来通り、①で作成したサイドフィード解析用のメッシュデータをAnalysisタブメニュのModel information file name欄に設定し、Binary System Condition Setフォームで、Binary Component calculation とMulti-component チェックボックスをチェック状態とし、Multi-Component Set ボタンを押します。

Thermal Boundary Condition set Analysis	Melting /Moroph	nology model	Binary System Condition	n Set Foamin 💶 🕨
Residence time / Strain history ca	lculation parame	eters	tory calculation	
		⊖ Ex	plicit 🔘 Implicit	
VOF criteria for arrival time	0.5] Strain	
Calculation number	2000] [] Stress	
Maximum calculation numbe	4000] Viscous heating	
File output number	10]		
Binary component parameter Binary component calculat Material Property Information Fil	on e Name	Im	Multi-compo	nent nent Set
Concentration at inlet	1	o	Explicit Imp	licit
		0	Un-steady 🔘 Stea	ady



Multi-Component Set ボタンを押して表示されるフォームにおいて, SF(サイドフィード)位置をコンボボックスで指定し, 設定位置 表示ボタンを押すと, 下図に示す様に選択したサードフィード位置(①で予め設定)の節点が表示されます. Material Dataに, Selectボタンを押して材料物性ファイル(Proファイル)を選択設定します. Mass Flux(kg/h)に押出量を設定した後, 条件設定ボタ ンを押すと, 表示されたサイドフィード位置の材料物性が設定されます. SF位置を変えて, 同様の操作を繰り返し, 全ての成分に ついての情報を設定します. 設定後, ファイル保存ボタンを押すことで, 設定情報がメッシュファイルに保存されます. このメッシュ ファイルは, 元メッシュファイル名の末尾に"_multi"が自動的に付加されます. 多層フィード解析では, 末尾に"_multi"が付加され たメッシュファイルを利用します.





③ Binary System condition set タブメニューの設定(一部変更) サイドフィード解析では、以下の何れかの設定を推奨します.

多成分材料の注入 濃度(休積分率)	Binary component parameter Binary component calculation Material Property Information File Name Concentration at inlet	Multi-component Multi-Component Set Import Select
		○ Un-steady
	陰解法	定常解析 ☑ Multi-component
	✓ Binary component calculation Material Property Information File Name	Multi-Component Set Import Select
多成分材料の注入 濃度(体積分率) 一	Concentration at inlet	1.0
非定常計算サイクル数一 計算時間刻み 一	Usteady calculation number	100 Image: Output to the standy Image: Output to the standy 0.1 0.1
		、非定常解析

新規出力ファイル

サイドフィード解析を行うと以下に示すテキストファイルが出力されます.これらの情報を利用して, MD方向の各種分布量や時間依存性などの出力が可能です.

解析結果ファイル名+拡張子(binaryinf):各種計算量 vs.MD position

	А	В	С	D	E	F
1	Z-posion (mm)	$\textit{Viscosity}(\textit{Pa} \cdot \textit{s})$	Flux ×10^3 (mm3/s)	Averaged fill ratio (-)	Averaged volu	me fraction (-)
2	0.00E+00	999.5499	1.787502	6.61E-02	7.76E-03	3.48E-11
3	1.25	998.5311	1.787605	6.63E-02	7.76E-03	3.48E-11
4	2.5	998.0506	1.787585	6.67E-02	7.83E-03	3.53E-11
5	3.75	998.028	1.787788	6.72E-02	7.89E-03	3.58E-11
6	5	998.0108	1.787741	6.76E-02	7.93E-03	3.60E-11
7	6.25	997.9942	1.787765	6.79E-02	7.96E-03	3.63E-11
8	7.5	997.975	1.787822	6.79E-02	8.00E-03	3.66E-11
9	8.75	997.9517	1.787888	6.76E-02	8.05E-03	3.70E-11
10	10	997.9211	1.788075	6.72E-02	8.12E-03	3.75E-11
11	11.25	997.882	1.788216	6.67E-02	8.20E-03	3.81E-11
12	12.5	997.8286	1.788013	6.63E-02	8.32E-03	3.89E-11
13	13.75	997.7575	1.78801	6.62E-02	8.48E-03	4.01E-11
14	15	997.662	1.787896	6.62E-02	8.69E-03	4.16E-11
15	16.25	997.5368	1.787793	6.63E-02	8.97E-03	4.36E-11

•



解析結果ファイル名+拡張子(comptimed):各種計算量 vs. time 注)非定常解析時のみ出力

	成分1				成 分 2		
	А	В	С	D	E	F	G
1	time (s)	Inlet Volume (mm3)	Calculated volume (mm3)	Average volume fraction (-)	Inlet Volume (mm3)	Calculated volume (mm3)	Average volume fraction (-)
2	1	893.7509	893.7984	5.50E-17	893.7509	893.7446	1.26E-15
3	2	1787.502	1787.692	1.49E-15	1787.502	1787.493	3.08E-14
4	3	2681.253	2681.69	2.05E-14	2681.253	2681.22	3.84E-13
5	4	3575.004	3575.809	1.92E-13	3575.004	3574.977	3.25E-12
6	5	4468.755	4469.995	1.37E-12	4468.755	4468.693	2.10E-11
7	6	5362.505	5364.289	7.92E-12	5362.505	5362.453	1.11E-10
8	7	6256.256	6258.673	3.89E-11	6256.256	6256.165	4.97E-10
9	8	7150.007	7153.134	1.66E-10	7150.007	7149.893	1.94E-09
10	9	8043.758	8047.583	6.34E-10	8043.758	8043.512	6.77E-09

Hyper Advanced Simulation Laboratory 輸送方程式の簡略化

$$\frac{DF}{Dt} = \frac{\partial F}{\partial t} + u \frac{\partial F}{\partial x} + v \frac{\partial F}{\partial y} + w \frac{\partial F}{\partial z} = G(F)$$

定常状態に着目



非定常流とは、速度、圧力などの状態量が、場所 のみならず、時間によっても変化する流れである。 但し、等速並進運動または等速回転運動する座 標系に変換すれば定常流となるような流れは、普 通、非定常流とは呼ばれない。





$$w\frac{\partial F}{\partial z} = G(F)$$

27







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

(2) 溶融可塑化解析機能(High Concentration Suspension Melting Model) Revised Version





$$\phi_s \le \phi_m \tag{3}$$

 $\phi_m = \frac{\pi}{\sqrt{18}} \cong 0.74$ Face centered cubic 立方最密充填or六方最密充填 ケプラー予想:球に対してこの配置が最密充填(1611年)、 2014年8月10日にヘイルズ(ミシガン大学)らによって証明完結

 $\phi_m \cong 0.64$ Random close packing



固体密度:
$$\rho_s$$

嵩密度: ρ_{bulk}



質量保存則:
$$\rho_{bulk}V = \rho_s V_s$$

$$\therefore \rho_{bulk} = \rho_s \frac{V_s}{V} = \rho_s \phi_s \qquad (4)$$

モデル化上の嵩密度適正値 $\rho_{bulk} \leq \rho_s \phi_m = 0.74 \rho_s$ $\rho_{bulk} = 0.64 \rho_s$



固体体積Vs

固体粒子連続体/固液2相流体のエネルギー方程式

$$\begin{cases} \rho_{bulk} C_{ps} \frac{DT_s}{Dt} = \frac{S}{V} h_{sb} (T_b - T_s) \text{ for } T_{ms} = T_s < T_{melt} \\ \rho_{ms} C_{pms} \frac{DT_{ms}}{Dt} = \frac{S}{V} h_{msb} (T_b - T_{ms}) + (1 - \phi_s) \eta_{ms} \dot{\gamma}^2 - \phi_s Q_s \text{ for } T_{ms} \ge T_{melt}, T_s = T_{melt} \\ \gamma_{ms} = T_{melt} + T_s = T_{melt} \end{cases}$$

バレル側:熱伝達境界



$ ho_{\it bulk}$:嵩密度 [kg/m³]	$ ho_{ms}$: 2相流体の密度 $[ext{kg/m^3}]$
$C_{_{ps}}$: 固体の比熱 $[J/kg/K]$	C _{pms} :2相流体の比熱 [J/kg/K]
<i>T_s</i> : 固体の温度 [K]	T _{ms} : 2相流体の温度 [K]
<i>h_{sb}</i> : 固体とバレル間の 熱伝達率 [₩/m²/K]	h _{msb} :2相流体とバレル間の 熱伝達率 [W/m ² /K] S: 連続体とバレルとの接触面積[m ²]
	T_b : バレル設定温度[K]
	V: 連続体の体積 [m³]
	ϕ_{s} : 固体体積分率 [-]
	$\eta_{\scriptscriptstyle ms}$: 2相流体の粘度 [Pa・s]
	ý: ひずみ速度 [1/s]
	<i>Q</i> _s : 固体の融解に費やされる単位体積当たり のエネルギー [W/m ³]



固体粒子の溶融可塑化モデル

$$4\pi R^{2} \frac{DR}{Dt} \rho_{s} \left(C_{ps} T_{melt} + \lambda \right) + 4\pi R^{2} h_{ms} \left(T_{ms} - T_{melt} \right) = 0 \quad (6)$$

球体表層殻が溶融体に変化することで
失う単位時間当たりの熱エネルギー<0 固体粒子周囲の2相流体から
受ける単位時間当たりの熱エ = $\frac{4}{3} \pi R^{3} Q_{s}$



h_{ms}: 溶融体と固体粒子間の 熱伝達率 [W/m²/K]



固体粒子連続体・固液2相流体の熱物性

$ ho_{m}$: 溶融体の密度 [kg/m³]	$ ho_{s}$: 固体の密度 [kg/m³]
$C_{\it pm}$:溶融体の比熱 [J/kg/K]	C_{ps} :固体の比熱 [J/kg/K]



固液2相流体の粘度





溶融体

Einstein model (希薄系)

$$\eta_r = 1 + [\eta]\phi$$

未溶融ペレットを含む溶融体を粘度ηの 濃厚サスペンションとしてモデル化

Krieger-Dougherty model^{*)}(濃厚系)



 $\eta_{r} = \left(1 - \frac{\phi}{\phi_{m}}\right)^{-[\eta]\phi_{m}}$ (9) [\eta]: 固有粘度(球の場合2.5) $\phi: 粒子体積濃度=\phi_{s}$

*) I.M. Krieger and T.J. Dougherty, Trans. Soc. Rheol., 3, 137-152(1959)



最密充填体積濃度

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

テスト解析結果



ペレット粒子径分布










バレルとの熱伝達係数の変化の影響(HTC_b:1500 W/m²/K→750 W/m²/K):外部境界との伝熱効果低減



バレルとの熱伝達係数の減少に伴って、溶融可塑化は遅延する.上流側ではバレル側からの伝熱効果が減少するため、サスペンションの温度が上昇しにくくなるが、逆に、下流側では、せん断発熱の影響を受け易くなり、温度上昇が顕著になる.



固体粒子と2相流体の熱伝達係数の変化の影響(HTCms:200 W/m²/K→100 W/m²/K):内部境界との伝熱効果低減



固体粒子と2相流体間の熱伝達係数の減少に伴って、溶融可塑化は遅延する.上流側ではバレルからの伝熱効果と溶融可塑化が遅延することを理由に、サスペンションの温度が上昇はし易くなる.下流側に向けて溶融可塑化が進行し、両ケース間の温度差は減少する.



固体粒子と半径の変化の影響(R_s:1.5 mm→0.75 mm)



固体粒子径の減少に伴って溶融可塑化が促進される.固体体積分率を一定として,粒子径を減少させると粒子数が増加するが,周囲流体との 熱伝達境界面積が増加し,溶融可塑化への熱エネルギー供給効率が向上する.塊の氷をバラバラに砕くと溶けやすくなる現象と同様の原理.



押出量の変化の影響(10kg/h→20kg/h)



押出量の増加に伴って,滞留時間が減少するため,溶融開始点が下流側にシフトし,溶融可塑化が抑制される.



未充満溶融可塑化解析



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





未充満領域の新規補正機能



New version algorithm チェックボックスをチェック状態として未充 満解析を行うと、周方向に平均化した圧力分布の1D情報を元に FAN法と同様の充満/未充満判定を行い、充満状態の軸方向(MD)分布の補正を行います.この補正の結果、2.5D 解析結果と して未充満と判定された領域の一部が、充満状態に変更される 可能性があります.この補正を行っても未充満と判定された領域 の充満率は従来と変化しません.この補正情報は、解析結果名 +拡張子(pressinf)のファイルに出力されます.



43



溶融可塑化解析機能(Revised version)運用方法(一部変更)





新規出力ファイル

解析結果ファイル名+拡張子(meltinf) :各種計算量 vs.MD position

	А	В	С	D	Е	F
1	Z-position (mm)	Pellet radius(mm)	Volume fraction (-)	Solid temp.(°C)	Suspention temp. (°C)	viscosity (Pa · s)
2	0.00E+00	1.5	0.6197917	30	30	3000
3	1.25	1.5	0.6197917	30.83167	30.83167	3000
4	2.5	1.5	0.6197917	31.65926	31.65926	3000
5	3.75	1.5	0.6197917	32.48281	32.48281	3000
6	5	1.5	0.6197917	33.30232	33.30232	3000
7	6.25	1.5	0.6197917	34.1097	34.1097	3000
8	7.5	1.5	0.6197917	35.03368	35.03368	3000
9	8.75	1.5	0.6197917	35.94081	35.94081	3000
10	10	1.5	0.6197917	36.80454	36.80454	3000
11	11.25	1.5	0.6197917	37.63563	37.63563	3000

.



(3) 液滴分裂/合体解析機能(Morphological Evolution Model^{*)}) **Revised Version**

液滴の変形(分裂)への3つの影響因子:

1)キャピラリー数

$$Ca = \frac{\tau}{\sigma/R} = \frac{\eta_m \dot{\gamma}R}{\sigma}$$
(1) キャピラリー数が大きいほど 変形 or 分裂し易い.



$\lambda = \frac{\eta_d}{\eta_m}$	(2) 粘度差が大きいほど 分裂し難い.	Ca: キャピラリー数 τ: 応力 σ: 界面張力 R: 液滴半径
3)液滴分裂に関する無次元時間	λ : 粘度比 η_{a} : 液滴粘度	
t_b^*	t _b *が大きいほど分裂に ⁽³⁾ 要する時間が長い。	η_m : マトリクス粘度 $\dot{\gamma}$: ひずみ速度 t_{*} : 無物二時間パニノーク

- $\dot{\gamma}$: t_b^* : ひずみ速度
 - 無次元時間パラメータ

*) M. A. Huneault, Z. H. Shi, and L. A. Utrachi : Polym. Eng. Sci., 35,1,115(1995)







*) : H. P. Grace : Eng. Found. Res. 3rd Conference on Mixing, Andover(1971)

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



Reduced capillary number:

$$Ca^* = \frac{Ca}{Ca_{crit}} \tag{4}$$

表 Ca*による液滴の変形、分裂状態の分類

$Ca^* < 0.1$	液滴は変形しない。
$0.1 < Ca^* < 1$	液滴は変形するが、分裂しない。
$1 < Ca^* < 4$	液滴は2つの液滴に分裂する。
$4 < Ca^*$	液滴は安定なフィラメントに変形する。
	Droplets deform into stable filaments.



Droplets deform into stable filaments.



液滴は,楕円体に変形し,その径は時間的に変化する.その最短径R(t)を 使ってキャピラリー数を求める.







臨界キャピラリー数に対するBruijnの経験則評価式*)

$$\log(Ca_{crit}) = -0.5060 - 0.0994 \log \lambda + 0.1240 (\log \lambda)^2 - \frac{0.1150}{\log \lambda - 0.6110}$$
(5)



*) R. A. De Bruijn, PhD thesis, Eindhoven University of Technology, Netherlands(1989)



無次元時間パラメータ





液滴半径R_dの現象論的計算モデル

$$\begin{cases} R_{d}(t) = \frac{1}{\sqrt{1 + \gamma(t)^{2}}} R_{d}(0) \text{ for } C_{a}^{*} > 4 \\ \frac{DR_{d}}{Dt} = -\frac{\dot{\gamma}R_{d}}{3Ca_{crit}t_{b}^{*}} + \kappa \frac{\phi^{\frac{8}{3}}\dot{\gamma}}{R_{d}} \text{ for } 1 \le C_{a}^{*} \le 4 \\ R_{d}(t) = R_{d}^{*} \text{ for } C_{a}^{*} < 1 \text{ or } R_{d}(t) = R_{d}^{eq} \text{ for } 1 \le C_{a}^{*} \le 4 \end{cases}$$

$$(7)$$

定数 κ は、液滴半径の平衡値 R_d^{eq} と液剤の体積分率 ϕ を指定することで次式から決定

$$R_{d}^{eq} = (3\kappa C a_{crit} t_{b}^{*} \phi^{\frac{8}{3}})^{\frac{1}{2}}$$
(8)



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



・液滴の分裂終了半径以上に*R_d^{eq}*を設定すると合体の影響を受け,液滴径の減少率が抑制されるとともにCa*>1の平衡液滴径に漸近する.



液滴分裂径の試算

 η_m : 1000 Pa · s

 $\dot{\gamma}$: 100 s⁻¹



粘度比:
$$\lambda = \frac{\eta_d}{\eta_m} = 10^{-3}$$

臨界キャピラリー数: $Ca_{crit} = 10$ (5)式から8.71
キャピラリー数: $Ca = \frac{\eta_m \dot{\gamma} R}{\sigma} = \frac{10^3 \times 10^2}{10^{-1}} R = 10^6 R$
Reduced capillary number :
 $Ca^* = \frac{Ca}{Ca_{crit}} = \frac{\eta_m \dot{\gamma} R}{\sigma Ca_{crit}} = 10^5 R$

 $Ca^{*} = 10^{5}R > 4 \Rightarrow R > 40\mu m$: フィラメント変形 $1 < Ca^{*} = 10^{5}R < 4 \Rightarrow Max(10, R_{d}^{eq})\mu m < R < 40\mu m$ 液滴分裂 $Ca^{*} = 10^{5}R < 1 \Rightarrow R < Max(10, R_{d}^{eq})\mu m$: 液滴分裂停止



テスト解析結果

粘度比が液滴分裂に与える影響



 ・λ:10⁻⁶~5×10⁻⁶の範囲において液滴径の粘度を増加させると最終的な分裂径と時定数(最終分裂径に到達する時間)が減少する.



押出量が液滴分裂に与える影響



・押出量の増加に伴って、滞留時間が減少するため、液滴分裂は抑制される.



表面張力が液滴分裂に与える影響



・表面張力の増加に伴って、キャピラリー数が変化し、分裂開始半径と終了半径が共に増加する.



平衡径(液滴衝突・合体)が液滴分裂に与える影響



・平衡径を0とした際の最終径は、250 μm程度. 平衡径をこの最終径より小さく200μmに設定した場合、液 滴の合体により、液滴分裂は抑制されるが、最終径に変化は見られない. 最終径より大きく500μmに設定 した場合、液滴の合体の影響が強まり、最終径もCa*=1に相当する250μmよりも大きくなり、平衡径500μm に漸近する.





充満率が液滴分裂に与える影響



・未充満解析結果では、押出量を共通に設定しても標準スクリュ領域の充満率の低下に伴って滞留時間が減少するため、液滴の分裂が充満解析結果と比較して抑制される、液滴分裂は、ニーディングディスク領域で促進され、当領域下流側で最終分裂径に至る。

液滴分裂/合体解析機能(Revised version)運用方法(一部変更)





新規出力ファイル

解析結果ファイル名+拡張子(morinf) :各種計算量 vs.MD position

	А	В	С	D	Е	F	G	Н	I.	J	K	
1	izbreak	7	breakstartradius	528.9133								
2	Z-position (mm)	Dropradius (μ m)	Reducedcap (-)	Cap (-)	Capcrit (-)	Vis (Pa · s)	Gam (1/s)	∆t(s)	Strain (-)	τ (s)	λ (-)	
3	1.25	2000	15.39715	2668.292	173.2978	1000	66.70729	4.54E-02	0.00E+00	24.64194	5.00E-05	
4	2.5	2000	15.14778	2625.077	173.2978	1000	65.62693	4.54E-02	0.00E+00	25.0476	5.00E-05	
5	3.75	2000	15.10438	2617.556	173.2978	999.9999	65.4389	4.54E-02	0.00E+00	25.11957	5.00E-05	
6	5	2000	15.13175	2622.3	173.2978	999.9998	65.55752	4.54E-02	0.00E+00	25.07412	5.00E-05	
7	6.25	2000	15.17886	2630.464	173.2978	1000	65.7616	4.54E-02	0.00E+00	24.9963	5.00E-05	
8	7.5	635.0222	4.820194	835.3278	173.2975	999.9996	65.77158	4.54E-02	2.986525	24.99247	5.00E-05	
9	8.75	528.9133	4	137.669	173.2978	1000	65.52975	4.54E-02	5.962068	25.08474	5.00E-05	
10	10	527.963	3.970463	688.0726	173.2978	999.9998	65.16297	4.54E-02	8.920956	25.22594	5.00E-05	
11	11.25	527.0213	3.934248	681.7966	173.2978	999.9999	64.68398	4.54E-02	11.85809	25.41274	5.00E-05	
12	12.5	526.0872	3.902637	676.3186	173.2978	999.9999	64.27819	4.54E-02	14.77681	25.57317	5.00E-05	



(1) GPUを利用した解析時間高速化

解析時間の短縮を目的に, Twin Screw Simulator Ver.8.0.0 のGPU対応版を用意しました. GPU対応版は, NVIDIA グラフィックボードが搭載されたPCでのみ運用可能です(下表).

表. PGIアクセラレータ機能が有効となるGPU

Nvidia Tesla Nvidia Quadro Volta (Titan V) GeForce 20 series GeForce 16 series GeForce 10 series GeForce 900 series GeForce 700 series

HASL社開発環境(GPU: Nvidia GeForce GTX 1660 Ti, CPU:Intel®Core[™] i7-9700@3.00GHz, Memory:16GB) コンパイラ: PGI Community Edition

<u>解析例: バレル径20mm, L/D=40 (1600mm) ニ軸スクリュモデル</u>

モデル要素数 40800, 肉厚方向分割数 10

樹脂データ HDPE_B1, 押出量 40kg/h, スクリュ回転数 100rpm, 未充満解析(Un-fill analysis)



【解析条件】 温度解析方法違いの2水準: (1) 2.5D FEM(標準), (2) 1D FDM(新機能) 追加オプション解析: 履歴解析(陰解法)

【解析結果】解析時間の比較結果を以下に示す.

		Twin Screw Simulator 解析時間				
解析 No.	温度解析 方法	(A)標準版(CPU) Intel®Core™ I7-9700 CPU@3.00GHz	(B)GPU対応版 NVIDA GeForce GTX 1660Ti	Acceleration Ratio (A)∕(B)		
(1)	2.5D FEM	905.1 sec	162.7 sec	5.5		
(2)	1D FDM	379.6 sec	84.2 sec	4.5		

(1)標準版の解析結果(.twininf)

+++++ Screw Volume : 1550.355 CC 14.4300203323364 +++++ Volumetric flow : cc/sec +++++ Averaged residence time : 107.439564659854 sec 278.7595 +++++ Toraue : (Nm) +++++ Power : 2919.132 (KW) +++++ Averaged out let pressure : 0.5000000 (MPa) +++++ Averaged outlet temperature : 223.7176 (degree)

(1)GPU対応版の解析結果(.twininf)

1550.355 +++++ Screw Volume : 14.43002033233643 +++++ Volumetric flow : cc/sec +++++ Averaged residence time : 107.439564659853 sec 278.7594 (Nm) +++++ Torque : +++++ Power : (KW) 2919.129 +++++ Averaged outlet pressure : 0.5000000 (MPa) +++++ Averaged outlet temperature : 223.7176 (degree)



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



<u>*GPU対応版の注意点</u>

GPU対応版において、オプション解析の一部には、演算速度加速の恩恵が受けられない機能があります. (例:前ページの解析例において、(1)2.5D FEM に繊維破断解析(陰解法)を追加した場合、(A)標準版は 1065.3 s (+160s)、(B)GPU対応版は 638.4s (+475s)、(A)/(B) =1.6 となり時間効率が低下した.)

この場合,解析条件を決定するまでは通常の熱流動解析(未充満解析含む)のみを実施し,解析条件決定後に オプション解析機能を追加する,などの手順を取ることで時間効率が改善すると考えられます.





(2) 温度解析機能高速化(1D FDM)

Twin Screw Simulator の現行温度解析(2.5D FEM)は, 流動面内の熱対流効果, 肉厚方向の 熱伝導, 粘性発熱, 壁面からの熱伝達などの因子を考慮し, 以下のエネルギー方程式を解析 することで算出します.

$$\rho C_p \left(u \frac{\partial T}{\partial x} + v \frac{\partial T}{\partial y} + w \frac{\partial T}{\partial z} \right) = \frac{\partial}{\partial h} \left(\kappa \frac{\partial T}{\partial h} \right) + \eta \dot{\gamma}^2$$





壁面の温度境界条件として、温度規定あるいは熱伝達規定の何れかの境界条件を採用します.

温度規定:
$$T = T_w$$
,
熱伝達規定: $\kappa \frac{\partial T}{\partial h} = \lambda (T_w - T)$. T_w :壁面温度、 λ :熱伝達係数

win Screw Simulator / 壁面温度境界条	e件設定フォーム (Thermal Boundary Condition set タブ)		
Setting Surface	温度規定 (Tfix) 熱伝達規定 (Hfix) Thermal Boundary Condition ● Temperature fix O Heat Transmission Heat Transmission Coefficient(W/cm2/K) 0.3		
Height Ratio Reference Temperature	Height Ratio Reference Temperature(C) 0.0 200.0		



<u>現行温度解析(2.5D FEM)の離散化スキーム</u>

p.2 のエネルギー方程式に, 2.5D要素の体積領域をコントロールボリュームとした離散化法を 適用すると, 要素eの i 番目の層の温度 T_i^e の離散化方程式は次式で表されます。

$$\rho C_{p} \iiint_{\Omega_{i}^{e}} \left(u \frac{\partial T_{i}^{e}}{\partial x} + v \frac{\partial T_{i}^{e}}{\partial y} + w \frac{\partial T_{i}^{e}}{\partial z} \right) d\Omega_{i}^{e} = \kappa \left(\frac{T_{i+1}^{e} - 2T_{i}^{e} + T_{i-1}^{e}}{\Delta h^{2}} \right) \Omega_{i}^{e} + \eta_{i}^{e} \dot{\gamma}_{i}^{e2} \Omega_{i}^{e}$$

$$\frac{\lambda}{2} \frac{\lambda}{2} \frac{\lambda}{2}$$







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

<u>解析例: バレル径20mm, L/D=17.35 (694mm) ニ軸スクリュモデル</u>

樹脂データ HDPE_B1, 押出量 20kg/h, スクリュ回転数 200rpm, 未充満解析(Un-fill analysis)



〇解析検証1/壁面温度境界条件の影響/現行温度解析





実験温度結果との比較検討により 適切な温度境界条件を設定すること が望ましい.



○解析検証2/押出量の影響確認

検証1の解析モデルにおいて, 押出量を 40kg/h, 60kg/h, 80kg/h まで増加させた場合の傾向を確認した. (スクリュ回転数は 200rpm に固定)

【解析結果一覧/現行温度解析】

	充満率	滞留 時間 (s)	解析出口温度 (境界条件 3水準)			
押出量	(スクリュ 内 平均値)		(1) Tfix	(2) Hfix 1000 W/m ² /K	(3) Hfix 500 W/m ² /K	
(a) 20kg/h	0.42	42	217°C	225°C	230°C	
(b) 40kg/h	0.52	26	225°C	239°C	247°C	
(c) 60kg/h	0.64	21	234°C	251°C	262°C	
(d) 80kg/h	0.74	18	240°C	255°C	264°C	

*充満率,滞留時間は温度境界条件に依らずほぼ 同じため,(1) Tfix の場合の結果を記載した. ・充満率分布((1)Tfixの場合)



赤色部が樹脂充満領域



温度分布/現行温度解析(2.5D FEM)

【解析結果/温度分布(°C)】

(a-現1) 20kg/h, Tfix



現行の温度解析では、押出量の増加に伴ない出口温度が増加する傾向が得られた. (押出量が多いほど充満率が高く、下流側で粘性発熱項の影響が大きくなっている)



出口温度

225°C

出口温度

239°C

出口温度

251°C

出口温度

255°C

(a-現2) 20kg/h, Hfix 1000 W/m²/K

885085
<u>新規温度解析の考え方(1D FDM)</u>

〇 エネルギー方程式の変更

$$\rho C_p \left(w \frac{\partial T}{\partial z} \right) = \frac{\partial}{\partial h} \left(\kappa \frac{\partial T}{\partial h} \right) + \eta \dot{\gamma}^2$$

T:温度, w: z方向流速 ρ:密度, C_p:比熱, κ:熱伝導率, η:溶融粘度 h:肉厚, y:ひずみ速度



○ z方向に離散化した場合の区分 i の温度を以下の式で評価する(周方向, 肉厚方向は平均化).

$$T_{i} = \left(\frac{\rho C_{p} Q_{ex}}{\rho C_{p} Q_{ex} + \lambda S_{i}}\right) T_{i-1} + \frac{\lambda S_{i} T_{w} + Q_{si}}{\rho C_{p} Q_{ex} + \lambda S_{i}}$$

上流側温度に対して バレル壁面の熱伝達効果 が考慮される. 熱対流項,粘性発熱項, バレル壁面の熱伝達効果 が考慮される. Q_{ex} : 押出流量(全断面で一定(非圧縮条件))

- T_{w} :壁面温度、 λ :熱伝達係数
- *S_i*: 区間*i* の壁面表面積
- *Q_{si}*: 区間*i* の粘性発熱項



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

<u>新規解析機能の使用方法</u>

(1) Analysis Tab で温度解析方法を選択する.

-Calculation Control Information File Na	me	
test_80kg_B1_1d_htc1000		Import
Material Property Information File Nam	ie	
HDPE_B1	Imp	oort Select New
Model Information File Name		
test	Selec	t
		 Thickness information set Use both information
Calculation Control Parameters		
- Thermal-Flow Calculation Control Para	ameters	
Non-Newtonian Iteration Number	10	● Static ○ Dynamic
Layer Division Number	10	
Temperature SOR iteration number	0	O 2.5D FEM ID FDM
Optional information Shear Cutoff Stress cutoff	/	Intermeshing correction
Shear cutoff(1/s) 1E+10	No-flow temperatu	re (°C) 100
No-flow viscosity(Pa · s) 1000	Viscous heating power	ratio 1

2.5D FEM にチェックすると現行温度解析 1D FDM にチェックすると新規温度解析 が適用されます.

* 新規温度解析の場合, Temperature SOR iteration number には0が設定されます. ⇒ 計算時間が短縮

(2) Thermal boundary condition set Tab で バレル壁面の熱伝達係数を設定する.





温度分布/新規温度解析(1D FDM) 【解析結果/温度分布(°C)】 (a-新1) 20kg/h, Hfix 1000 W/m²/K (a-新2) 20kg/h, Hfix 500 W/m²/K 出口温度 出口温度 231°C 249°C (b-新1) 40kg/h, Hfix 1000 W/m²/K (b-新2) 40kg/h, Hfix 500 W/m²/K 出口温度 出口温度 228°C 241°C (c-新1) 60kg/h, Hfix 1000 W/m²/K (c-新2) 60kg/h, Hfix 500 W/m²/K 出口温度 出口温度 227°C 236°C (d-新1) 80kg/h, Hfix 1000 W/m²/K (d-新2) 80kg/h, Hfix 500 W/m²/K 出口温度 出口温度 224°C 230°C

新規温度解析では、スクリュ軸方向への熱対流効果の影響度が大きいため、 押出量が多いほど出口温度が低下する傾向が得られた。





温度解析モデルを変更することで、温度分布の傾向が大きく変化するため、 実際の実験結果を考慮して、適切な解析方法を選択することを推奨致します。



温度解析の新規実装機能(オプション):溶融温度未満における解析条件の詳細設定

流路内で発生する粘性発熱項 ηý²は,スクリュ内の樹脂溶融状態に依らず同じ寄与率で計算 されているため、樹脂溶融温度(Tm)未満の領域において、過剰な(実験と乖離した)粘性発熱が 発生する場合があります.そこで Tm 未満の領域におけるせん断発熱項の寄与を、溶融後とは 独立に設定できる機能を追加しました.加えて、バレルとの熱伝達係数についても、Tm未満の 領域を溶融後と独立に設定できる機能を追加しました.

【設定1】解析温度がTm未満の場合,充満率に応じてせん断発熱項の寄与を変更する.

Cf. 従来は全領域で共通の寄与率となる.

【設定2】解析温度が Tm 未満の場合と溶融温度以上の場合で, 異なる熱伝達係数を設定する.

Cf. 従来は全領域で共通の熱伝達係数を設定する.



<u>溶融温度未満の場合における解析条件の設定方法</u>





<u>解析例: バレル径20mm, L/D=40 (1600mm) ニ軸スクリュモデル</u>

モデル要素数 40800, 肉厚方向分割数 10

樹脂データHDPE_B3, 押出量 40kg/h, スクリュ回転数 150rpm, 未充満解析(Un-fill analysis)



・温度解析: 1D FDM (2.5D FEM にも適用可能)

·樹脂溶融温度: Tm = 130℃

・溶融未満の温度条件設定:以下の4水準

(条件1) バレル熱伝達係数: 600 W/m²/K 一定(従来通り)

(条件2) バレル熱伝達係数:溶融前 100 W/m²/K, ⇒ 溶融後600 W/m²/K

(条件3) バレル熱伝達係数:溶融前 100 W/m²/K, ⇒ 溶融後600 W/m²/K
 粘性発熱項:溶融前の寄与率 0.0 (0%)

(条件4):バレル熱伝達係数:溶融前 100 W/m²/K, ⇒ 溶融後600 W/m²/K 粘性発熱項:溶融前で充満率が,0.7以下の場合,寄与率 0.0 (0%) 0.7より大きい場合,寄与率 0.5 (50%)

Consideration of Melting State Viscous Heat Cut under Melt Temp. and less than Fill Ratio 0.7 Viscours heating power ratio under Melt Temp. 0.5 Heat Transmission Coefficient under Melt Temp. on Barrel Surface (W/cm2/K) 0.01



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

【解析結果/スクリュ軸長 vs. 温度分布(°C)】







(3) Job Control Form (解析ジョブの連続投入機能)の改良

Ver6.0.0 で機能実装された Job control form を利用すると、登録した解析ジョブを逐次解析実行 することが可能です. 今回は、 Job control form で解析した場合に、通常の解析実行時と同様に、 Ver6.0.0以降で追加された各種履歴情報(.strain, .suminf など)の出力結果を得られるようにしました.

Job Control Form 機能: 詳細内容は Ver6.0.0(2019)改良成果資料.ppt を参照ください.

🖳 HASL/TwinScrewSimulator(Ver.7.0.0)	
File Model Modify Template Tool Option Help(H) ColorDialogue	💀 Job control form — 🗆 🗙
Result mouse focus Job control form	Job control file name JobControlTest Save Import Work folder Select C:¥Users¥tanif_000¥Desktop¥2019プロジェクト¥TSS2019改良資料¥Jobcontroltestsample
	Job list
	####################################
	Calculation control file name, lobcontrol



連続解析終了後の作業フォルダ内 ・ファイル名.strain: 履歴解析ファイル JobABC.strain (参考: ver.7.0.0(2020) 改良成果資料) 2021/06/10 13:54 JobABC.suminf 2021/06/10 13:54 解析ジョブNo.1に JobABC.tsmodel 2021/06/10 13:54 関連するファイル History calculation JobABC.twinres 2021/06/10 13:54 JobABC.twinres2d 2021/06/10 13:54 Explicit Implicit JobBAC.strain 2021/06/10 13:54 Strain JobBAC.suminf 解析ジョブNo.2に 2021/06/10 13:54 Stress JobBAC.tsmodel 2021/06/10 13:54 関連するファイル JobBAC.twinres 2021/06/10 13:54 Viscous heating JobBAC.twinres2d 2021/06/10 13:54 JobCAB.strain 2021/06/10 13:55

(mm)	
6	0.00E+00
8	0.00E+00
10	0.00E+00
12	0.00E+00
14	4.188163
16	7.337587
18	10.75843
20	13.84272

ひずみ速度の

時間履歴値

軸方向

距離

・ファイル名.suminf: 各種物理量の軸方向履歴情報(ver.7.0.0 より解析後に自動出力)

解析ジョブNo.3に

関連するファイル

2021/06/10 13:55

2021/06/10 13:54

2021/06/10 13:55

2021/06/10 13:55

Ver8.0.0より追加

軸方向 分割数	軸方向 距離	区分 充満率	区分 体積	区分 滞留時間	滞留時間 (区分積算)	区分最小 ひずみ速度	区分平均 ひずみ速度	区分最大 ひずみ速度	区分最小 溶融粘度	区分平均 溶融粘度	区分最大 溶融粘度	区分平均 温度	区分平均 圧力
n	zlength	fillnave	voln	dtn	restime	gammin	gamave	gammax	vismin	visave	vismax	tempave	presave
	mm		сс	sec	sec	1/sec	1/sec	1/sec	Pa*sec	Pa*sec	Pa*sec	С	MPa
1	0.00E+00	0.160407	1.469059	3.27E-02	3.27E-02	253.1786	337.8486	703.4715	404.1291	559.8322	618.1627	150	0.451998
2	1.5	0.161507	1.463522	3.28E-02	6.54E-02	261.656	357.4198	745.1604	392.5171	547.8947	607.1518	150.4202	0.44338
3	3	0.162427	1.452936	3.27E-02	9.81E-02	268.6295	360.1829	879.8976	363.7504	547.1495	597.8512	150.8525	0.431119
4	4.5	0.163664	1.440999	3.27E-02	0.130818	273.0224	353.8646	871.6453	363.7146	548.2504	591.358	151.2451	0.422832
5	6	0.164504	1.433608	3.27E-02	0.163505	275.9235	354.8194	1049.375	334.3031	546.6307	586.3924	151.6199	0.424036

(活用例) エクセル(カンマ区切り)でファイルを開き,横軸に zlength(mm),縦軸に確認したい物理量を選択してグラフプロットすると, 当該物理量のスクリュ軸方向依存性(周方向平均値)が簡便に確認できます.

JobCAB.suminf

JobCAB.tsmodel

JobCAB.twinres

JobCAB.twinres2d



(4) Windowsコマンドプロンプトを利用した解析ジョブ連続&並列実行方法のご紹介

本項では、(2) Job Control Form の解析ジョブの連続実行とは別の方法を用いて、 解析ジョブを連続&並列解析実行させる方法をご紹介します.

TSS標準解析方法

(1)GUI制御プログラム起動	
(2)GUIから解析プログラム実行	•

🗱 TwinScrewGUISystem.exe				
・各種入力データ作成 メッシュファイル 材料ファイル 解析条件ファイル				
・解析プログラム実行				
Save Execute	or Job Execute			
multiprofilesimulator.exe				

<u>コマンドプロンプト利用方法</u>

(1)GUI制御プログラム起動

TwinScrewGUISystem.exe

・各種入力データ作成 メッシュファイル 材料ファイル 解析条件ファイル

(2)コマンドプロンプトから 解析プログラム実行

冠 วマンド プロンプト

multiprofilesimulator.exe

Windowsのコマンドプロンプトから 直接プログラム実行する.





<u>Twin Screw Simulator の入出力ファイル構成</u>

Twin Screw Simulator の入出力ファイル構成を下図に示します. 解析プログラム multiprofilesimulator.exe への入出力ファイル名は, 固定名として取り扱われています. 具体的には同一作業フォルダー内に3つの入力ファイルと解析プログラム,および DLLファイル(smsfd.dll)が存在すれば, 同フォルダー内においてコマンドプロンプトから解析プログラムの実行が可能です.





Twin Screw Simulator のGUI制御プログラムでは、同一フォルダー内で異なる解析条件ファイルー式 を管理するため、ユーザが設定した 'ファイル名' に拡張子を付けて、入出力ファイルを管理しています. GUI上で解析プログラムの Execute ボタンを押すと、システムフォルダーからmultiprofilesimulator.exeと smsfd.dllを作業フォルダー内にコピーし、作業フォルダー内に準備されているユーザが設定した 'ファイ ル名'を固定名ファイルにコピーし、解析プログラムを実行します. 実行後、解析プログラムの状態を監 視し、解析終了時に固定名で出力されるファイルをユーザ設定名の解析結果ファイルにコピーします.

属性	固定名	ユーザ設定ファイル名	- Calculation Control Information File Name
入	TWINDAT	aaa.tscal	testsf0621 aaa Import
入	POLYMAT	bbb.pro	Vis2000 DDD Import Select New
入	TSMODEL	ccc.twinmsh	Model_sf0621 CCC Select
出	TWINRST	ddd.twinres	☐ Thickness information set ☐ Use both information
出	TWINRST2D	ddd.twinres2d	
出	TSMODELNEW	ddd.twinmod	Result File Name testsf0621 ddd
			Save Execute

表:入出力ファイルのGUI管理

*オプション解析機能を設定して解析した場合、上記以外の入出力管理も行われます.

(入力例)肉厚変更ファイル⇒THICKINF/ファイル名.thick

(出力例)ひずみ履歴ファイル⇒STRAIN/ファイル名.strain

軸方向履歴ファイル⇒SUMINF/ファイル名.suminf



<u>コマンドプロンプトの利用例</u>

Oサンプルフォルダ tss_ver800_cmdtest



OInputfilesフォルダ



Oseries(連続実行) / parallel(並列実行) 用フォルダ

> tss_ver800_cmdtest > series	> tss_ver800_cmdtest > parallel
名前 ^	名前
<mark> </mark> resultfile_series→解析結果を格納するフォルタ jobexecute_series.bat	← <mark> resultfile_parallel</mark>
testall.bat 解析ジョブの実行順序を指定 するコマンドをバッチファイル (.bat)に記載する.	 testABC.bat testBAC.bat testCAB.bat

・バッチファイルを実行するためのコマンドプロンプト を起動します.





<u>バッチファイル(.bat)の作成例(1)連続実行</u>

Oseries(連続実行)用サンプルフォルダ



- testall.bat ⇒ 解析ジョブ指定用バッチファイル

- jobexectute_series.bat ⇒ 起動用バッチファイル



Start コマンドで バッチファイルを実行させる.







<u>バッチファイル(.bat) の作成例(2) 並列実行</u>

Oparallel(並列実行) 用サンプルフォルダ ・ tss_ver800_cmdtest > parallel 名前 ・ resultfile_parallel ⑤ jobexecute_parallel.bat ⑥ testABC.bat ⑥ testCAB.bat

- testABC.bat \Rightarrow JobABC用バッチファイル



- testBAC.bat \Rightarrow JobBAC用バッチファイル
- testCAB.bat \Rightarrow JobCAB用バッチファイル

- jobexectute_parallel.bat ⇒ 起動用バッチファイル



* 解析ジョブ毎にバッチファイルを作成し、それぞれのファイルを Start コマンドで実行させる.

各解析ジョブでの記載概要

- (1) 対象ジョブのフォルダへ移動
- (2) 各入力ファイルの名前を 固定名に変換して内容コピー
- (3) multiprofilesimulator.exe 実行
- (4) 出力された固定名ファイルを 名前変換して内容⊐ピーし resultfile_seriesフォルダに 保管する.









以上が,Windowsコマンドプロンプトを利用した解析ジョブ連続&並列実行方法の説明になります.

(1)連続実行と(2)並列実行を組合せたバッチファイルを作成することで、 様々な指定方法が可能になります.

○ 3×3=9 解析ジョブの連続&並列実行のレイアウト案

🜃 jobexecute parallel.bat ...r800 cmdtest¥parallel) - VI \times ファイル(F) 編集(E) ツール(T) シンタックス(S) バッファ(B) ウィンドウ(W) ヘルプ(H) 은 🖬 🗋 🖯 🕑 🧭 🛝 🖻 🚔 🖧 🛱 🎒 🖵 🔍 🖓 🖵 🖓 start testABC.bat <mark>start</mark> testBAC.bat <mark>start</mark> testCAB.bat testall.bat (~¥Desktop¥tssver80...e¥tss_ver800_cmdtest¥series) - VI1 × ファイル(F) 編集(E) ツール(T) シンタックス(S) パッファ(B) ウィンドウ(W) ヘルプ(H) 3つのバッチファイル 근 🖬 🛱 🗄 🥹 🐨 🖄 🖻 🔂 🔂 📥 📩 🗯 🎒 💶 | ? 🌣 の並列実行 d ..¥Inputfiles¥JobABC opy JobABC.tscal TWINDAT copy JobABC.twinmsh TSMODEL copy vis2000.pro POLYMAT multiprofilesimulat<u>or.exe</u> copy TWINRST ..¥..¥series¥resultfile_series¥JobABC.twinres copy TWINRST2D...¥..¥series¥resultfile_series¥JobABC.twinres2d opy SUMINF ... ¥... ¥series¥resultfile series¥JobABC.suminf cd ...¥JobBAC copy JobBAC.tscal TWINDAT copy JobBAC.twinnsh TSMODEL copy vis2000.pro POLYMAT multiprofilesimulator.exe 各バッチファイルに 3つの解析ジョブの copy TWINRST...¥..¥series¥resultfile_series¥JobBAC.twinres copy TWINRSTD...¥..¥series¥resultfile_series¥JobBAC.twinres2d copy SUMINF...¥..¥series¥resultfile_series¥JobBAC.suminf 連続実行 cd ...¥JobCAB copy JobCAB.tscal TWINDAT copy JobCAB.twinmsh TSMODEL copy vis2000.pro POLYMAT multiprofilesimulator.exe copy TWINRST ..¥..¥series¥resultfile_series¥JobCAB.twinres copy TWINRST2D...¥..¥series¥resultfile_series¥JobCAB.twinres2d opy SUMINF ... ¥... ¥series¥resultfile series¥JobCAB. suminf



