









### Damien Méresse

### Soutenance de thèse de doctorat

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse Application au freinage







1<sup>er</sup> Juin 2011





### Composition d'une plaquette



### Organo-métalliques majoritaires Compaction à chaud

Matrice phénolique (20-30%) Fibres structurelles (20-30%) Abrasifs (10-15%) Lubrifiants (30-35%)

Nombre de constituants différents



### Composition d'une plaquette



### Organo-métalliques majoritaires Compaction à chaud

Matrice phénolique (20-30%) Fibres structurelles (20-30%) Abrasifs (10-15%) Lubrifiants (30-35%)



### Composition d'une plaquette



### Organo-métalliques majoritaires Compaction à chaud

Matrice phénolique (20-30%) Fibres structurelles (20-30%) Abrasifs (10-15%) Lubrifiants (30-35%)

Nombre de constituants différents

Contexte	HST	Expérimental	Modèle local	Conclusion	Thermique Ecoulement Mécanique
Historique	Aspect Tribologique		Aspect Thermique	Synthèse	Matériaux Mise en Forme PrOduction
Fading effect					



### Perte d'efficacité du système de freinage

Accumulation de la chaleur Succession de freinages

Prépondérance de la température

P. Gurunath and J. Bijwe, Wear 263 (2007), pp. 1212-1219





# Perte d'efficacité du système de freinage

Accumulation de la chaleur Succession de freinages

Prépondérance de la température

Choix de la résine, abrasifs, lubrifiants pour retarder l'apparition du phénomène

Optimisation empirique

S. Kim & al., Tribology International 40 (2007), 15-20

4/67





## Zones de contact privilégiées

Plateaux primaires

Plateaux secondaires

Diamètre  $\sim$  50-500  $\mu$ m Hauteur  $\sim$  3-5  $\mu$ m

 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion
 Hernitation

 Historique
 Aspect
 Tribologique
 Aspect
 Thermique
 Synthèse

 Observation de la surface d'une garniture
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion
 Hernitation



## Zones de contact privilégiées Plateaux primaires Plateaux secondaires

Fibres structurelles Dégradation des zones à proximité







Compaction des débris au devant du plateau primaire Destruction avec la rupture de la fibre du plateau primaire

5/67







Cohésion de la fibre structurelle prépondérante sur le taux d'usure

 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion
 Thremana

 Historique
 Aspect
 Tribologique
 Aspect
 Thermique
 Synthèse
 Modèle local
 Conclusion
 Thremana

 Dynamique de l'état de surface
 I
 Etat de surface
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 <tdI</td>
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I





Équilibre entre : Formation : débit source Circulation : débit interne Compaction des débris Éjection des particules

Y. Berthier & al., Wear 125 (1988), pp. 25-38

 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion
 Thremana

 Historique
 Aspect
 Tribologique
 Aspect
 Thermique
 Synthèse
 Modèle local
 Conclusion
 Thremana

 Dynamique de l'état de surface
 I
 Etat de surface
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 <tdI</td>
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I
 I





Équilibre entre : Formation : débit source Circulation : débit interne Compaction des débris Éjection des particules

Y. Berthier & al., Wear 125 (1988), pp. 25-38

 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion

 Historique
 Aspect Tribologique
 Aspect Thermique
 Synthèse



### Génération de chaleur

$$\Phi_{\textit{total}} = \mu * P * \mathcal{S}_{\textit{plaquette}} * \textit{v}_{\textit{lineaire}}$$

#### Partage entre disque et plaquette

$$\alpha = rac{S_{garniture} * \xi_{garniture}}{S_{garniture} * \xi_{garniture} + S_{disque} * \xi_{disque}}$$

$$lpha_{\it i}=rac{\xi_{\it garniture}}{\xi_{\it garniture}+\xi_{\it disque}}$$

$$R_c = rac{T_{S_{garniture}} - T_{S_{disque}}}{\Phi}$$

 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion

 Historique
 Aspect Tribologique
 Aspect Thermique
 Synthèse



#### Génération de chaleur

$$\Phi_{\textit{total}} = \mu * P * \mathcal{S}_{\textit{plaquette}} * \textit{v}_{\textit{lineaire}}$$

Partage entre disque et plaquette

$$\alpha = \frac{S_{garniture} * \xi_{garniture}}{S_{garniture} * \xi_{garniture} + S_{disque} * \xi_{disque}}$$

 $lpha_{i}=rac{\xi_{garniture}}{\xi_{garniture}+\xi_{disque}}$ 

$$R_c = rac{T_{S_{garniture}} - T_{S_{disque}}}{\Phi}$$

 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion

 Historique
 Aspect Tribologique
 Aspect Thermique
 Synthèse



#### Génération de chaleur

$$\Phi_{\textit{total}} = \mu * P * \mathcal{S}_{\textit{plaquette}} * \textit{v}_{\textit{lineaire}}$$

Partage entre disque et plaquette

$$\alpha = \frac{S_{garniture} * \xi_{garniture}}{S_{garniture} * \xi_{garniture} + S_{disque} * \xi_{disque}}$$

$$\alpha_i = \frac{\xi_{garniture}}{\xi_{garniture} + \xi_{disque}}$$

$$R_c = rac{T_{S_{garniture}} - T_{S_{disque}}}{\Phi}$$



M. Siroux & al., Applied Thermal Engineering 28 (2008),



N. Laraqi & al., Wear 266 (2009), pp. 765-770

### Analytique $\rightarrow$ Régime établi, Numérique $\rightarrow$ Régime transitoire

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse D

Contexte EMPo Aspect Thermique Historique Aspect Tribologique Mesure de la température Localisation thermique ("Hot spots")

A. Anderson, Wear 135 (1990), pp. 319-337



J. Thevenet & al., Applied Thermal Engineering 30 (2010), pp. 753-759



Contexte	HST	Expérimental	Modèle local	Conclusion	Thermique Ecoulement Mécanique
Historique	Aspect Tribologi	que Aspe	ect Thermique	Synthèse	Mise en forme PrOduction
Objectifs des	s travau×	(			
Quoi ?		Identifier les	s facteurs fav d'un 3 <sup>ème</sup>	orisant la géné corps	ration
Comment?					
		Matériau de composition simplifiée : résine et renforts particulaires			sine et
	E	Essais rhéologiques pour identifier les conditions amenant à la décohésion			nditions
		Essais tribologiques sous différentes conditions de pression, vitesse, température			
		Simulation	de la décohé Local d'É	sion sur un Vo tude	lume

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse

Contexte	HST	Expérimental	Modèle local	Conclusion	Thermique Ecoulement Mécanique
Historique	Aspect Tribologiq	ue Aspe	ct Thermique	Synthèse	Mise en Forme PrOduction
Objectifs des	s travaux				
Quoi ?	E	xaminer la 1 dan	répartition de ls le système	es champs ther pion-disque	miques
Comment?					
	A	Adaptation d'un système télémétrique pour la mesure sur système tournant			our la
	Calcul des flux thermiques et des températures de contact par méthode inverse			ratures	
		nfluence des ré	s conditions épartition de	de sollicitation la chaleur	sur la
	_				











Contexte

HST

Expérimen

Modèle local

Conclusi





Plateforme High Speed Tribology Moyens expérimentaux et numériques pour l'étude à l'échelle macroscopique



Comportement tribologique et thermique du matériau d'étude en configuration pion - disque



Stratégie de modélisation à l'échelle mésoscopique en vue de la prédiction de l'arrachement d'une particule

∕lodèle local





### Plateforme High Speed Tribology Moyens expérimentaux et numériques pour l'étude à l'échelle macroscopique



Comportement tribologique et thermique du matériau d'étude en configuration pion - disque



Stratégie de modélisation à l'échelle mésoscopique en vue de la prédiction de l'arrachement d'une particule



HST Expérimental Modèle local

Conclusion



### Tribomètre Grande Vitesse Description du tribomètre

Contexte





### Configuration Pion - Disque

### Jusque 15000 tr.min $^{-1}$

 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion

 Tribomètre Grande Vitesse
 Modèles thermiques inverses



# Description du tribomètre





	Partie fixe				
D	Dimensions du pion :				
	ø	:	24	mm	
Épa	isseur	:	20	mm	

HST Contexte Tribomètre Grande Vitesse

### Description du tribomètre







Capteur effort triaxes Kistler

 $FN_{max} = 20 \text{ kN}, FT_{max} = 5 \text{ kN}$ 

Mesure de température

Thermocouple K,  $\emptyset = 100 \ \mu m$ Temps de réponse, fixé pâte ciment MPo

érimental

Modèle loca

Conclusion



Tribomètre Grande Vitesse Description du tribomètre

Contexte

HST







#### Partie tournante

Dimensions du disque :					
Ø	1	100	mm		
Épaisseur	:	10	mm		
R <sub>moy</sub>	1	36	mm		

Isolation thermique par rondelles de zircone

Expérimental Mo

Modèle loca

Conclusion



### Tribomètre Grande Vitesse Description du tribomètre

Contexte

HST







### Partie tournante

Conservation de la répartition des flux entre disque et plaquette

O. Roussette & al., Comptes Rendus Mécaniques 331 (2003), 343-349

HST Contexte Tribomètre Grande Vitesse

### Description du tribomètre





#### Déroulement d'un essai

- Mise en rotation de la broche 1
- 2. Déplacement normal jusqu'à effort recherché
- 3. Essai à position fixe

### Phase de rodage spécifique

MPo

MPo

### Tribomètre Grande Vitesse Phase de rodage

HST

### Fraisage du pion



### Rectification du disque



#### Paramètres de coupe :

 $1700 \text{ trs.min}^{-1}$  $240 \text{ mm.min}^{-1}$ 

Parallélisme des faces en contact






Contexte HST Expérimental Modèle local Conclusion Tearinger Tribomètre Grande Vitesse Modèles thermiques inverses

## Calibration sur tribomètre basse vitesse



Phase de calibration pour de faibles vitesses de rotation

 $\omega_{M\!AX}=750~{\rm tr.min^{-1}}$ 

## Sensibilité et faisabilité des mesures dans le disque

Transfert vers le HST





Températures mesurées hors de la zone de contact

Identification par méthode inverse

Flux inconnus sur  $\Sigma$ Températures connues dans  $\Omega$ 

Calcul simultané du flux et de la température sur Σ





Températures mesurées hors de la zone de contact

Identification par méthode inverse

Flux inconnus sur  $\Sigma$  Températures connues dans  $\Omega$ 

Calcul simultané du flux et de la température sur  $\boldsymbol{\Sigma}$ 













 $\delta T$  au point de mesure pour une variation unitaire du flux  $\delta \varphi_i$ 

Choix :

du pas de temps de nombre de temps futurs *ntf* de la position des thermocouples





## Conditions aux limites

Flux inconnu au contact (z = 0) Isolation face arrière (z =  $e_{pion}$ ) Température mesurée (z =  $z_p$ )

Étude de sensibilité

 $\delta$  z = 0.1 mm,  $\delta$  t = 0.1 s

Sensibilité suffisante à 1 mm pour instrumenter

Résine : k = 0.5 W.m<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>, c<sub>p</sub> = 1000 J.kg<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>, 
$$\rho$$
 = 1450 kg.m<sup>-3</sup>



Modèle local

onclusion



Tribomètre Grande Vitesse

Modèles thermiques inverses

## Modèle 1D côté pion



## Conditions aux limites

Flux inconnu au contact (z = 0) Isolation face arrière (z =  $e_{pion}$ ) Température mesurée (z =  $z_p$ )

Étude de sensibilité

 $\delta~{\rm z}=0.1$  mm,  $\delta~{\rm t}=0.1$  s

Sensibilité suffisante à 1 mm pour instrumenter

Résine : k = 0.5 W.m<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>, c<sub>p</sub> = 1000 J.kg<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>, 
$$\rho$$
 = 1450 kg.m<sup>-3</sup>



Modèle loca

onclusion



Tribomètre Grande Vitesse

Contexte

#### Modèles thermiques inverses

## Modèle 1D côté pion



#### Conditions aux limites

Flux inconnu au contact (z = 0) Isolation face arrière (z =  $e_{pion}$ ) Température mesurée (z =  $z_p$ )

Étude de sensibilité

 $\delta~{\rm z}=0.1$  mm,  $\delta~{\rm t}=0.1$  s

Sensibilité suffisante à 1 mm pour instrumenter

Résine : k = 0.5 W.m<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>, c<sub>p</sub> = 1000 J.kg<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>,  $\rho$  = 1450 kg.m<sup>-3</sup>

 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion
 Horizona

 Tribomètre Grande Vitesse
 Modèles thermiques inverses
 Modèles thermiques inverses
 Modèles thermiques inverses

## Validation numérique



#### Méthode des fichiers sources

Sans et avec un bruit blanc de 0.05 °C

Variation brutale : flux créneau

 $10 \rightarrow 20 \ (1s) \rightarrow 10 \ kW.m^{-2} \label{eq:weight}$  Erreur moyenne de 10% pour ntf = 7

Discontinuité : flux triangulaire

Erreur moyenne de 6% pour ntf = 7





## Conditions aux limites

Flux inconnu au contact (z = 0)Isolation aux rondelles de zircone Convection avec l'air ambiant

Nombre et positions des thermocouples

7 thermocouples K Positions  $\rightarrow$  taux de représentation  $\tau$ Répartis tous les 45° dans le disque aux différentes profondeurs Soudure décharge capacitive

Acier : k = 52 W.m<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>, c<sub>p</sub> = 480 J.kg<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>,  $\rho$  = 7850 kg.m<sup>-3</sup>





## Conditions aux limites

Flux inconnu au contact (z = 0)Isolation aux rondelles de zircone Convection avec l'air ambiant

> Nombre et positions des thermocouples

7 thermocouples K

 ${\rm Positions} \to {\rm taux} \ {\rm de} \ {\rm représentation} \ \tau$ 

Répartis tous les 45° dans le disque aux différentes profondeurs Soudure décharge capacitive

Acier : k = 52 W.m<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>, c<sub>p</sub> = 480 J.kg<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>,  $\rho$  = 7850 kg.m<sup>-3</sup>



## Modèle 2D côté disque



## Conditions aux limites

Flux inconnu au contact (z = 0)Isolation aux rondelles de zircone Convection avec l'air ambiant

> Nombre et positions des thermocouples

7 thermocouples K Positions  $\rightarrow$  taux de représentation  $\tau$ Répartis tous les 45° dans le disque aux différentes profondeurs Soudure décharge capacitive

Acier : k = 52 W.m<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>, c<sub>p</sub> = 480 J.kg<sup>-1</sup>.K<sup>-1</sup>,  $\rho$  = 7850 kg.m<sup>-3</sup>

 
 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion
 Derminer Médicité Médicité

 Tribomètre Grande Vitesse
 Modèles thermiques inverses

## Validation numérique



Méthode des fichiers sources

 $\varphi(\mathbf{r}) = \mathbf{f}$  (longueur frottée)

HST Expérimental

Modèle Ic

Conclusion



Tribomètre Grande Vitesse

Contexte

## Modèles thermiques inverses

## Validation numérique



Méthode des fichiers sources					
arphi(r)=f (longueur frottée)					
Pression	:	1	MPa		
$\mu$	:	0.5			
ω	:	1325	$trs.min^{-1}$		
lpha	:	0.9			
Energie	:	1017	W		

 
 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion
 Morrisour Marinave Marinave Marinave Marinave

 Tribomètre Grande Vitesse
 Modèles thermiques inverses
 Modèles thermiques inverses

## Validation numérique



Paramètres de l'inversion : ntf = 7,  $\beta = 2.7 \ 10^{-9}$ 

#### Bonne estimation de la répartition

EMPo

 
 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion
 Merinner fourninger Modèles thermiques inverses

 Tribomètre Grande Vitesse
 Modèles thermiques inverses
 Modèles thermiques inverses
 Modèles thermiques inverses

## Validation numérique



Paramètres de l'inversion : ntf = 7,  $\beta = 2.7 \ 10^{-9}$ 

#### Bonne estimation de la répartition

#### Erreur plus importante aux bords de la piste

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse

D.Méresse





## Estimer la répartition du flux sur le pion

D. Play & al., Wear 41 (1977), 25-44

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse	D.Méresse	29
--	-----------	----





Estimer la répartition du flux sur le pion

 $\varphi(x, y, t) = \varphi_m(t) * f_R * f_{LT}$ 

VP. D

$$f_{LT} = \frac{X^{T_1 + P_2}}{1 + P_2}$$

$$f_R = \left(\frac{r(x,y)}{R_m}\right)^{P_2}$$

Identification par algorithme de Levenberg-Marquardt







Estimer la répartition du flux sur le pion

Instrumentation du pion avec 6 thermocouples

Cinq à proximité de la zone de contact

Contrôle de l'hypothèse d'isolation sur la face arrière Contexte

HST

/lodèle local

Conclusion





Plateforme High Speed Tribology Moyens expérimentaux et numériques pour l'étude à l'échelle macroscopique



# Comportement tribologique et thermique du matériau d'étude en configuration pion - disque



Stratégie de modélisation à l'échelle mésoscopique en vue de la prédiction de l'arrachement d'une particule

 Contexte
 HST
 Expérimental
 Modèle local
 Conclusion
 Herrieur

 Conditions d'essai
 Transferts thermiques
 Comportement tribologique
 Comportement tribologique





## Matériaux

Disque acier AISI1015

Résine phénolique pure

Résine renforcée (20%)  $arnothing _{\it bille} \sim$  250  $\mu {
m m}$ 

## Compression à chaud

Homogénéisation (Turbula) 150 °C - 5 MPa





Vitesses de glissement 5 - 10 - 20  $m.s^{-1}$ 

Pressions initiales 0.25 - 0.5 - 1 MPa

Durée 20 sec  $\rightarrow$  3 min

Variations d'effort normal importantes pendant un essai

Compétition usure - dilatation : Propre à la rigidité du montage

#### Expérimental HST Contexte Transferts thermiques MPo Conditions d'essai Identification thermique monodimensionnelle dans le pion



## Elévation de température de 10 à 250 °C Identification pour ntf = 7 pour conditions peu sévères

#### ntf = 5 suffisant pour les autres conditions

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse

D.Méresse





Flux thermiques calculés pour les différentes conditions de vitesses et pression Variation importante au cours du temps pour certains essais

Coïncident avec les fluctuations des efforts FT et FN





$$\alpha_{exp} = \frac{\varphi_{pion} * S_{pion}}{F_T * v_{glissement}}$$



 $lpha_{ extsf{exp}}\sim lpha_{ extsf{theorique}}$ 







$$\alpha_{exp} = \frac{\varphi_{pion} * S_{pion}}{F_T * v_{glissement}}$$

 $\alpha_{exp} \sim \overline{\alpha_{theorique}}$ 

Nécessité d'identifier la température de contact étant donné l'écart avec la valeur au point de mesure

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse D.Méresse





Écarts de température observables pour plusieurs thermocouples dans le pion

Gradient dépendant de la condition d'essai (Pression - Vitesse)





Comparaison températures mesurées et calculés avec la fonction  $f_{LT}$ Bonne corrélation sur la majorité des essais





#### Concentration du flux en entrée de contact

Localisation croissante avec la pression, décroissante avec la vitesse





Signaux mesurés dans le disque (Tribomètre Basse Vitesse)

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse

D.Méresse




Signaux mesurés dans le disque (Tribomètre Basse Vitesse)

Densité de flux variable avec le position radiale

Calcul monodimensionnel simultané dans le pion

 $0.45 < \alpha < 0.75$ 

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse





Signaux mesurés dans le disque (Tribomètre Basse Vitesse)

Densité de flux variable avec le position radiale

Calcul monodimensionnel simultané dans le pion

 $0.45 < \alpha < 0.75$ 

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse





Signaux mesurés dans le disque (Tribomètre Basse Vitesse)

Densité de flux variable avec le position radiale

Calcul monodimensionnel simultané dans le pion

$$0.45 < \alpha < 0.75$$

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse





# Influence de T, P et v<sub>glissement</sub> sur $\mu_{resine}$

Température facteur prépondérant (> 120 °C)

Attribué à une dégradation des propriétés mécaniques

Effet de la pression et de la vitesse observables





# Influence de T, P et v<sub>glissement</sub> sur $\mu_{resine}$

Température facteur prépondérant (> 120 °C)

Attribué à une dégradation des propriétés mécaniques Effet de la pression et de la vitesse observables





## Usure régulière abrasive ( $R_A \sim 0.6 \ \mu m$ )

Labourage de la résine par la rugosité du disque ( $R_A \sim 1.3 \ \mu m$ )

#### Faible dépôt de matière sur le disque







Usure régulière abrasive (R<sub>A</sub>  $\sim$  0.6  $\mu$ m)

Labourage de la résine par la rugosité du disque ( $R_A \sim 1.3 \ \mu m$ )

#### Faible dépôt de matière sur le disque







## État de surface irrégulier (cavités et plateaux de contact)

Départ important de plaques de matière par délamination

#### Observables sur le disque : dépôt important







État de surface irrégulier (cavités et plateaux de contact)

Départ important de plaques de matière par délamination

#### Observables sur le disque : dépôt important





#### Température également le facteur le plus influant

Chute brutale repoussée au delà de 200 °C

Effet bénéfique du renforcement sur la stabilité de  $\mu$ 

Effet de la pression et de la vitesse similaires





#### Température également le facteur le plus influant

Chute brutale repoussée au delà de 200 °C

Effet bénéfique du renforcement sur la stabilité de  $\mu$ 

Effet de la pression et de la vitesse similaires





#### Formation de zones de contact privilégiées (particules)

#### Hauteur moyenne : 4-6 $\mu$ m

#### Diamètre débouchant : 80-230 $\mu$ m







#### Hauteur du plateau plus importante : 8-15 $\mu$ m

Présence de cavités témoignant du départ de particules

#### Diamètre de la cavité : 150-300 $\mu$ m

Approche thermomécanique de la tribologie à grande vitesse





Échelle macroscopique Échelle mésoscopique

Localisation des phénomènes thermiques et de l'usure

Usure conditionnée par la tenue des renforts dans la matrice

> Modélisation à l'échelle mésoscopique





Échelle macroscopique Échelle mésoscopique

Localisation des phénomènes thermiques et de l'usure

Usure conditionnée par la tenue des renforts dans la matrice

> Modélisation à l'échelle mésoscopique





Échelle macroscopique Échelle mésoscopique

Localisation des phénomènes thermiques et de l'usure

Usure conditionnée par la tenue des renforts dans la matrice

Modélisation à l'échelle mésoscopique





Échelle macroscopique Échelle mésoscopique

Localisation des phénomènes thermiques et de l'usure

Usure conditionnée par la tenue des renforts dans la matrice

Modélisation à l'échelle mésoscopique Contexte

HST

Expérimental

Modèle local

Conclusion





Plateforme High Speed Tribology Moyens expérimentaux et numériques pour l'étude à l'échelle macroscopique



Comportement tribologique et thermique du matériau d'étude en configuration pion - disque



Stratégie de modélisation à l'échelle mésoscopique en vue de la prédiction de l'arrachement d'une particule





# Décohésion de particule ?





# Décohésion de particule ?





















Conditions testées				
	Min	Max		
Température	20 °C	350 °C		
Pression	0.25 MPa	5 MPa		
$\mu$	0.2	0.65		





## Dimensions

Largeur : 1 mm Hauteur : 0.5 mm

## Éléments

Résine :	5100 - 6600
Particule :	500 - 1300
Interface :	42 - 132

### Temps de calcul : 3 - 10 min



# Comportement rhéologique de la résine dépendant de la température

À identifier dans la gamme rencontrée

Nécessité d'une loi pour l'interface résine - particule

Particules : comportement élastique E  $\nu$ 210 GPa 0.29









Élément à 4 noeuds 2 points d'intégration Comportement U -  $\sigma$ 

Rigidité de l'interface  $k_{\sigma}$ 

Contrainte seuil  $\sigma_{max}$ 

Énergie de rupture *G<sub>c</sub>* 







Élément à 4 noeuds 2 points d'intégration Comportement U -  $\sigma$ 

Rigidité de l'interface  $k_{\sigma}$ 

Contrainte seuil  $\sigma_{max}$ 

Énergie de rupture  $G_c$ 





Loi de comportement mésoscopique à partir du comportement macroscopique

Propagation d'une fissure : contrainte hydrostatique de traction

 $k_{\sigma} = f(E_m, \nu_m, E_p, \nu_p, f_p, \varnothing_p, \bar{K})$  $\sigma_{max} \simeq \bar{\sigma}$  $\bar{G} = G_c * A_c + G_m * A_m$ 

H. Tan & al., Journal of the Mechanics and Physics of Solids 53 (2005), 1892-1917





Loi de comportement mésoscopique à partir du comportement macroscopique

Propagation d'une fissure : contrainte hydrostatique de traction

$$egin{aligned} &k_{\sigma} = f(E_m, 
u_m, E_p, 
u_p, f_p, 
otin_p, ar{K}) \ &\sigma_{max} \simeq ar{\sigma} \ &ar{G} = G_c * A_c + G_m * A_m \end{aligned}$$

H. Tan & al., Journal of the Mechanics and Physics of Solids 53 (2005), 1892-1917





Traction :	ASTM D638
Compression :	ASTM D695
Flexion :	ASTM D5045

Compaction de plaques sous étuve

160 °C - 5 MPa Découpe par jet d'eau




Traction :	ASTM	D638
Compression :	ASTM	D695
Flexion :	ASTM	D5045

Compaction de plaques sous étuve

160 °C - 5 MPa Découpe par jet d'eau





Traction :	ASTM	D638
Compression :	ASTM	D695
Flexion :	ASTM	D5045

Compaction de plaques sous étuve

160 °C - 5 MPa Découpe par jet d'eau















## Flexion 3 points sur éprouvettes entaillées



### Préfissuration par essai sandwich

Initiation de la fissure pour matériau fragile

Mesure de la déformation à proximité de la pointe de la fissure

## Calcul de l'énergie de rupture

Résine pure Composite





#### Préfissuration par essai sandwich

Initiation de la fissure pour matériau fragile

Mesure de la déformation à proximité de la pointe de la fissure

## Calcul de l'énergie de rupture

Résine pure Composite















Élévation de température et la perte de rigidité de la matrice permet d'expliquer la formation de plateau et des différences de hauteur



permet d'expliquer la formation de plateau et des différences de hauteur



Élévation de température et la perte de rigidité de la matrice permet d'expliquer la formation de plateau et des différences de hauteur







## Endommagement faible

Entrée - Sortie

Aucune énergie restituée à faible pression

Température

Énergie







Entrée - Sortie

Aucune énergie restituée à faible pression

Température,

Énergie











#### Initiation zone médiane

Énergie restituée ↗ quand T ↗ et P ↗



Initiation zone médiane

Énergie restituée ≯ quand T ≯ et P ≯





## Initiation zone médiane

Énergie restituée ≯ quand T ≯ et P ≯





Initiation zone médiane

Énergie restituée  $\nearrow$  quand T  $\nearrow$  et P  $\nearrow$ 

Numérique



Expérimental

Nombre de particules arrachées  $\nearrow$ Conditions sévères :  $T_{.S} > 300 \ ^{\circ}C, \ P_{mov} > 1 \ MPa$ 

. 185 μm

Numérique



## Pas d'arrachement Dégradation importante hautes T et P

## Expérimental

Nombre de particules arrachées  $\nearrow$ Conditions sévères : T<sub>S</sub> > 300 °C, P<sub>moy</sub> > 1 MPa

Prise en compte des aspects dynamiques, fatigue, ...







# Conclusions et perspectives









### Tribomètre grande vitesse

Loi de comportement en frottement  $\mu = f(T, P, v)$ Étude sur un matériau de composition simplifiée

Correspondance mode d'usure propriétés mécaniques avec température





#### Modèles inverses

Localisation thermique sur le pion Attribuée à une localisation de l'effort Partage de flux dans disque et pion

Dispositif télémétrique pour mesure sur système tournant

Répartition du flux thermique sur le disque







## Atteindre des vitesses de 50 m.s<sup>-1</sup>

Transfert du dispositif télémétrique sur HST

Validation à 4000 trs.min<sup>-1</sup>  $(15m.s^{-1})$ 

Flux thermiques identifiables sur la partie tournante

Partage de flux Résistance thermique Distribution sur la surface





Investiguer le rôle des phénomènes vibratoires  $\mu$ 

Adapter des accéléromètres à la télémesure Lois de frottement identifiés sur plaquettes (thèse A.Eussaf)







Adapter des accéléromètres à la télémesure l ois de frottement identifiés sur plaquettes (thèse A.Eussaf)

Étudier le contact pour d'autres applications

Essais préliminaires en conditions d'usinage











## Évolution du modèle VLE

Effets dynamiques Endommagement

Dilatations de l'interface (gradients thermiques)

Identification de lois cohésives sous diverses sollicitations





Apport de la DEM pour la compréhension de mécanismes locaux

Circulation et intéractions entre débris Prédiction d'usure

I.Iordanoff & al., A discrete element model to investigate sub-surface damage due to surface polishing, Tribology International 41 (2008), 957-964



D.Richard & al., Thermal Study of the Dry Sliding Contact With Third Body Presence, Journal of Tribology 130 (2008)











## Merci pour votre attention







Damien Méresse - 1<sup>er</sup> Juin 2011


## Instrumentation des thermocouples



#### Pion

Profondeur : +/- 0.1 mm Épaisseur : mesure après perçage Fixation et remplissage du trou avec une pâte ciment Conductivité et diffusivité thermique du même ordre de grandeur



## Instrumentation des thermocouples





#### Disque

Profondeur : +/- 0.1 mm Épaisseur : +/- 0.05 mm Soudure par décharge capacitive Approche du TC gainé Contact en fond de trou

É. Guillot, Etude expérimentale des transferts de chaleur à une interface pièce - outil de coupe (2009), Thèse de doctorat



## Dimensionnement à échelle réduite









$$\Delta\theta(\tau) = \frac{2}{\epsilon_{disque}\sqrt{\pi}}\varphi_{disque}\sqrt{t_f}(1-\frac{2}{3}*\tau)\sqrt{\tau} \text{ (Newcomb)}$$
$$\frac{S_{disque}^{reel}}{\frac{S_{reduit}}{S_{reduit}}} = \frac{S_{garniture}^{reel}}{\frac{S_{reduit}}{F_{cinetique}}} = \frac{k}{E_{cinetique}^{reduit}} = k$$
$$k = 5$$

O. Roussette & al., Comptes Rendus Mécaniques 331 (2003), 343-349



# Dimensionnement à échelle réduite

### Échelle réelle



 $arnothing _{disque} \sim 290 \ {
m mm}$ Épaisseur<sub>disque</sub>  $\sim 10 \ {
m mm}$  $Rmoy_{disque} \sim 128 \ {
m mm}$  $S_{plaquette} \sim 2300 \ {
m mm}^2$ Rapport surface  $\sim 8-10 \ \%$ 

### Échelle réduite



 $arnothing _{disque} \sim 100 \ {
m mm}$ Épaisseur<sub>disque</sub>  $\sim 10 \ {
m mm}$  $Rmoy_{disque} \sim 36 \ {
m mm}$  $arnothing _{pion} \sim 450 \ {
m mm}^2$ Rapport surface  $\sim 8.3 \ \%$ 

O. Roussette & al., Comptes Rendus Mécaniques 331 (2003), 343-349



# Dimensionnement à échelle réduite

## Échelle réelle



Équivalence Vitesse

5	$m.s^{-1}$	$\rightarrow$	35	$km.h^{-1}$
10	$m.s^{-1}$	$\rightarrow$	70	$km.h^{-1}$
20	$m.s^{-1}$	$\rightarrow$	140	$km.h^{-1}$

## Échelle réduite



Équivalence Pression

0.25	MPa	$\rightarrow$	16	bar
0.5	MPa	$\rightarrow$	33	bar
1	MPa	$\rightarrow$	65	bar

Moyenne pour véhicule de type berline européenne



## Identification loi cohésive

Équivalence des contraintes

Particules  $\varnothing$  200-300  $\mu$ m

$$\alpha_N = \frac{3(1-\nu_m)}{2E_m \left(\frac{1}{k_\sigma a_N} + \frac{1-2\nu_p}{E_p} + \frac{1}{4\mu_m}\right)}$$
$$\sigma^i nt = \alpha_N * \sigma^m$$
$$\alpha_N = 0.96\text{-}1.17$$

#### Répartition des charges



Rapport des surfaces 18-24% selon essai